

BUNDESREPUBLIK DEUTSCHLAND

REC'D 20 AUG 2004

WIPO

PCT

EP04/6437

**Prioritätsbescheinigung über die Einreichung
einer Patentanmeldung****Aktenzeichen:**

10 2004 007 511.5

Anmeldetag:

13. Februar 2004

Anmelder/Inhaber:

Behr GmbH & Co KG, 70469 Stuttgart/DE

Bezeichnung:Einbauanordnung für eine Klimaanlage mit
Heizeinrichtung**IPC:**

B 60 H 1/00

Die angehefteten Stücke sind eine richtige und genaue Wiedergabe der ursprünglichen Unterlagen dieser Patentanmeldung.

München, den 02. Juli 2004
Deutsches Patent- und Markenamt
Der Präsident
Im Auftrag

Schäfer

BEST AVAILABLE COPY

BEHR GmbH & Co. KG
Mauserstraße 3, 70469 Stuttgart

5

10

Einbauanordnung für eine Klimaanlage mit Heizeinrichtung

Die Erfindung betrifft eine Einbauanordnung für eine Klimaanlage mit Heizeinrichtung, insbesondere für den Einsatz in Kraftfahrzeugen.

15

Vorrichtungen zum kühlen von Luft, welche in den Fahrgastraum eines Kraftfahrzeuges geleitet wird, sind im Stand der Technik bekannt. Diese Bauformen weisen jedoch den Nachteil auf, dass zusätzlicher Bauraum geschaffen werden muss, um beispielsweise eine zusätzliche Heizung in der Vorrichtung zu integrieren. Ferner wird im Stand der Technik Umluft mittels einer zusätzlichen Heizeinrichtung erwärmt, wobei zusätzliche Lüfter notwendig sind, um eine ausreichende Luftzufuhr in den Fahrgastraum zu gewährleisten.

20

25

Es ist Aufgabe der vorliegenden Erfindung, eine Einbauanordnung für eine Klimaanlage mit wenigstens einer Heizeinrichtung, insbesondere für Kraftfahrzeuge, bereitzustellen, welche die im Stand der Technik bekannten Probleme reduziert und kostengünstig herzustellen ist.

30

Die Aufgabe wird durch den Gegenstand gemäß Anspruch 1 gelöst. Weitere Ausführungsbeispiele sind Gegenstand der Unteransprüche.

35

Die erfindungsgemäße Einbauanordnung für eine Klimaanlage mit Heizeinrichtung, insbesondere für Kraftfahrzeuge, weist wenigstens ein Gehäuse auf, in welchem Luft in einen wenigstens teilweise vorgegebenen Strömungs- und/oder Verteilungskanal geleitet wird, um eine ausreichende Luftzufuhr in den Fahrgastraum zu gewährleisten.

5 mungsweg geführt wird. Hierbei wird der Strömungsweg sowohl durch die Innenseite des Gehäuses als auch durch zusätzliche Elemente und/oder Bauteile gebildet. Innerhalb des Gehäuses ist ferner wenigstens eine Heizeinrichtung und wenigstens eine Stelleinrichtung aufgenommen, wobei die Heizeinrichtung bevorzugt in einem ersten Strömungsweg und die Stelleinrichtung wenigstens teilweise in einem anderen, insbesondere einem zweiten Strömungsweg angeordnet ist.

10 Gemäß der vorliegenden Erfindung ist die Stelleinrichtung derart angeordnet, dass sie wenigstens in einer Position, insbesondere einer Schließposition, die weitgehend vollständige Durchströmung der Heizeinrichtung durch die Luft bewirkt.

15 Bevorzugt wird unter einer Stelleinrichtung eine Vorrichtung oder ein Bauteil verstanden, die wenigstens um eine Achse drehbeweglich gelagert ist und in dem Strömungsweg so angeordnet ist, dass der Strömungsweg in seinem Strömungsquerschnitt durch die Stelleinrichtung beeinflusst wird.

20 Bevorzugt ist die Stelleinrichtung wenigstens in einer Stellung in Kontakt mit einem Abschnitt der Heizeinrichtung. So ist die Stelleinrichtung bei einer bevorzugten Ausführungsform beispielsweise eine drehbewegliche Klappe, deren Drehpunkt um die halbe Klappenbreite von der Außenkontur der Heizeinrichtung versetzt angeordnet ist, und welche in der Schließposition sowohl die Außenkontur der Heizeinrichtung als auch die Innenkontur des
25 zweiten Strömungsweges wenigstens teilweise berührt.

30 Vorzugsweise weist die Einbauanordnung für eine Klimaanlage mit Heizeinrichtung wenigstens einen Einlass, insbesondere eine Einlassöffnung, und wenigstens einen Auslass, insbesondere eine Auslassöffnung für die Luft auf. Gemäß eines weiteren besonders bevorzugten Ausführungsbeispiels können insbesondere auch mehrere Einlässe für beispielsweise Außen- bzw. Frischluft und/oder Umluft oder auch mehrere Auslässe für verschiedene Positionen, insbesondere in der Fahrzeugkabine, vorgesehen sein, wie die Frontscheibe, der Fußraum oder dergleichen.

Die Einbauanordnung für eine Klimaanlage mit Heizeinrichtung weist gemäß einer besonders bevorzugten Ausführungsform eine Heizeinrichtung auf, die insbesondere aus einer Gruppe von Heizeinrichtungen ausgewählt wird, welche Wärmetauscher, insbesondere Wärmepumpen, CO₂-Wärmepumpen, Abgaswärme nutzende Heizungen, Brennstoffheizungen, Kondensatoren, Standheizungen, elektrische Heizungen, PTC-Heizungen, Kombinationen hiervon und dergleichen enthält.

Bevorzugt weist die Heizeinrichtung einer erfindungsgemäßen Einbauanordnung wenigstens einen wärmeleitenden Kern auf, dessen Wärmeaustauschflächen durch Bleche, die insbesondere an der Oberfläche des Kerns wärmeleitend angeordnet sind, gebildet wird. Die Wärmeaustauschflächen sind in einem vorgegebenen Winkel zur Hauptausdehnungsrichtung des Kerns, insbesondere dessen Mittelachse, angeordnet. Dieser Winkel liegt gemäß eines besonders bevorzugten Ausführungsbeispiels zwischen 0 Grad und 90 Grad, bevorzugt zwischen 45 Grad und 90 Grad, besonders bevorzugt zwischen 75 Grad und 90 Grad und insbesondere bei etwa 90 Grad.

Bei einer Ausführungsform der Erfindung liegen die geometrischen Mittelpunkte der Wärmetauscherflächen im Wesentlichen auf der Längsmittelachse des wärmeleitenden Kerns und sind in einem vorgegebenen Abstand zueinander angeordnet.

Gemäß einer weiteren bevorzugten Ausführungsform sind die Flächen der Wärmetauscherflächen quadratisch, kreisförmig, elliptisch, polygonförmig, Mischformen hiervon oder dergleichen gestaltet, wobei gemäß einer besonders bevorzugten Ausführungsform im wesentlichen quadratische Flächen verwendet werden.

Bei einer besonders bevorzugten Ausführungsform der vorliegenden Erfindung wird zumindest ein Teilbereich der Oberfläche des wärmeleitenden Kerns von der die Heizeinrichtung durchströmenden Luft umströmt. Hierunter ist auch eine solche Strömung zu verstehen, bei der die Strömung der die Heizeinrichtung durchströmenden Luft den wärmeleitenden Kern der Heizeinrichtung nicht umgibt, sondern sich lediglich entlang eines Teilbereichs

der Oberfläche des wärmeleitenden Kerns erstreckt. Besonders bevorzugt ist der Querschnitt des wärmeleitenden Kerns so ausgeführt, dass die entlang eines solchen Teilabschnittes strömende Luft zumindest im Wesentlichen laminar strömt, also keine oder nur wenige Strömungswirbel in der Umgebung des wärmeleitenden Kerns auftreten, welche beispielsweise aufgrund der Geschwindigkeit der Strömung als auch aufgrund der Oberflächenbeschaffenheit und der Oberflächenform des wärmeleitenden Kerns entstehen können.

10 Bei einer besonders bevorzugten Ausführungsform der vorliegenden Erfindung ist die Querschnittsform des wärmeleitenden Kerns asymmetrisch ausgeführt. Besonders bevorzugt ist dabei die Asymmetrie des wärmeleitenden Kerns so gestaltet, dass die die Heizeinrichtung durchströmende Luft den wärmeleitenden Kern besser umströmt, beispielsweise dadurch besser umströmt, dass durch die Asymmetrie ein erhöhter Staudruck auf der Zuströmseite der Heizeinrichtung entsteht und dadurch ein verbesserter Wärmeübergang zwischen dem Kern und der ihn umströmenden Luft stattfindet..

20 Bei einer Ausführungsform der Erfindung schließt die Heizeinrichtung an wenigstens ein den ersten und/oder zweiten Strömungsweg zumindest teilweise begrenzendes Element an oder ist beispielsweise mit den Wärmeaustauschflächen oder aber dem wärmeleitenden Kern verbunden.

25 Bei einer bevorzugten Ausführungsform ist zwischen dem wärmeleitenden Kern und dem den Strömungsweg begrenzenden Element ein freier Querschnitt gebildet, welcher von einem Teilstrom der die Heizeinrichtung durchströmenden Luft durchströmt wird. Auf diese Weise kann sichergestellt werden, dass auch im Fall einer hohen Wärmeentwicklung bei der Heizeinrichtung eine thermische Überlastung oder sogar eine Beschädigung des an die Heizeinrichtung anschließenden Elementes verhindert werden kann, da die 30 durch den freien Querschnitt strömende Luft die Oberfläche des wärmeleitenden Kerns bzw. der Wärmeaustauschflächen kühlt. Besonders bevorzugt strömt auch der durch den freien Querschnitt strömende Teilstrom der die Heizeinrichtung durchströmenden Luft zumindest im Bereich der Oberfläche des wärmeleitenden Kerns im Wesentlichen laminar, so dass keine oder nur 35

wenige Verwirbelungen der die Heizeinrichtung durchflutenden Luft auftreten.

5 Bei einer besonders bevorzugten Ausführungsform der vorliegenden Erfindung weist der wärmeleitende Kern einen dritten Strömungsweg auf, welcher innerhalb des wärmeleitenden Kerns angeordnet ist, und welcher von einem den wärmeleitenden Kern erwärmenden Wärmemittel durchströmt wird.

10 Bei dem Wärmemittel handelt es sich vorzugsweise um ein Fluid, bevorzugt um ein Gas, und besonders bevorzugt um ein Abgas eines Verbrennungsprozesses. Das den wärmeleitenden Kern durchströmende Wärmemittel strömt dabei besonders bevorzugt entlang eines vorgegebenen Strömungspfad, welcher so ausgeführt ist, dass die von dem Wärmemittel auf den wärmeleitenden Kern übertragene Wärme zu einer zumindest teilweise
15 asymmetrischen Temperaturverteilung entlang der Oberfläche des wärmeleitenden Kerns führt.

Vorzugsweise ruft das den wärmeleitenden Kern durchströmende Wärmemittel bei seinem Strom entlang des dritten Strömungsweges einen Temperaturgradienten über den Querschnitt des wärmeleitenden Kerns hervor. Dieser Temperaturgradient führt dazu, dass die Temperaturdifferenz zwischen dem jeweiligen von der Luft umströmten Teilbereich des wärmeleitenden Kerns bzw. den hiermit in Kontakt stehenden Wärmeaustauschflächen und der diesen Teilbereich umströmenden Luft maximal ist und hierdurch ein
20 besonders effizienter Wärmeübergang zwischen dem Wärmemittel und der Luft erfolgt.

25 Bei einer besonders bevorzugten Ausführungsform ist der Temperaturgradient über den Querschnitt des wärmeleitenden Kerns dabei so orientiert, dass er zu dem Temperaturgradienten der die Heizeinrichtung durchströmenden Luft zumindest teilweise parallel ist. Auf diese Weise wird ermöglicht, dass die zwischen dem jeweils umströmten Teilbereich des wärmeleitenden Kerns und der in diesem Teilbereich strömenden Luft bestehende Temperaturdifferenz entlang des Strömungsweges der Luft durch die Hei-
30

zeinrichtung nicht divergiert und eine hieraus resultierende ineffiziente Wärmeübertragung erfolgt:

5 Eine weitere Ausführungsform einer erfindungsgemäßen Einbauanordnung weist auch wenigstens eine Kühleinrichtung für die Luft auf, wobei insbesondere Verdampfer oder entsprechende Einrichtungen wie sie im Stand der Technik bekannt sind verwendet werden.

10 Gemäß einer weiteren bevorzugten Ausführungsform ist die Heizeinrichtung in einem ersten Strömungsweg angeordnet, wobei es auch im Sinn der vorliegenden Erfindung liegt, die Heizeinrichtung in einem Bypass-Kanal derart anzuordnen, dass in Abhängigkeit der Position der Stalleinrichtung im Hauptkanal die durch das Heizelement strömende Luft, und damit eine Erwärmung der Luft beeinflusst wird. Dies gilt entsprechend auch für die An-

15 ordnung einer Kühleinrichtung, wie z. B. eines Verdampfers, Peltier-Element oder dergleichen.

20 Die Heizeinrichtung ist gemäß einer bevorzugten Ausführungsform in einem vorgegeben Abstand zur Gehäuseaußenwandung angeordnet, wobei gemäß einer weiteren bevorzugten Ausführungsform die Gehäuseaußenwandung wenigstens teilweise entlang einer Trennwand zu einem Verbrennungsmotor geführt wird und gemäß eines bevorzugten Ausführungsbeispiels in diesem Bereich wenigstens eine Heizeinrichtung, insbesondere für die Erwärmung der Luft, angeordnet ist.

25 Die Wärmetauscherfläche der Heizeinrichtung ist gemäß eines weiteren Ausführungsbeispiels in Bezug auf die Längsmittelachse des Kraftfahrzeuges in einem vorgegebenen Winkel zwischen 0 Grad und 180 Grad, bevorzugt zwischen 0 Grad und 90 Grad angeordnet.

30 Die Einbauanordnung für eine Klimaanlage mit Heizeinrichtung weist gemäß eines weiteren bevorzugten Ausführungsbeispiels wenigstens einen Lüfter auf, der innerhalb des Gehäuses angeordnet ist und bevorzugt mit elektrischer Energie betrieben wird. Durch den Einsatz eines solchen Lüfters wird

die Bewegung der Luft innerhalb des Gehäuses entlang der Strömungswege gefördert.

5 Der Auslass der Luft erfolgt erfindungsgemäß direkt und/oder indirekt in die Fahrgastzelle des Kraftfahrzeuges, wobei, wie bereits ausgeführt, nicht nur ein einzelner Auslass vorgesehen sein muss, sondern die Verwendung einer Vielzahl von Auslässen im Sinne der vorliegenden Erfindung liegt. Als direkt wird hierbei ein nahezu unmittelbarer Auslass verstanden, der in der Fahrgastzelle mündet. Als indirekt wird insbesondere ein Luftführung verstanden, welche über einen weiteren Strömungsweg mit zusätzlichen Bau- bzw. Stel-

10 lelementen verbunden ist und anschließend in der Fahrgastzelle mündet.

15 Die Stalleinrichtung ist vorzugsweise drehbeweglich angeordnet und lässt sich gemäß eines bevorzugten Ausführungsbeispieles wenigstens in zwei unterschiedliche Positionen bewegen, wodurch ein Öffnen oder ein Schließen wenigstens eines Strömungsweges bewirkt wird. Gemäß eines weiteren besonders bevorzugten Ausführungsbeispiels lässt sich die Stalleinrichtung auch stufenlos einstellen, wobei je nach Position der Stalleinrichtung der Anteil an Luft, welcher insbesondere durch die Heizeinrichtung und/oder an

20 der Heizeinrichtung vorbei geführt wird, geändert und damit geregelt und/oder gesteuert werden kann.

25 Bei einer besonders bevorzugten Ausführungsform der vorliegenden Erfindung ist im ersten Strömungsweg, der Heizeinrichtung nachgeschaltet, eine zweite Stalleinrichtung angeordnet, welche einen Rückstrom von Luft entgegen der Hauptströmungsrichtung des ersten Strömungsweges und insbesondere durch die Heizeinrichtung im Wesentlichen verhindert. Die zweite Stalleinrichtung unterbindet einen Rückstrom von Luft insbesondere dann, wenn durch eine Öffnung der ersten Stalleinrichtung ein Luftstrom durch die

30 Heizeinrichtung reduziert oder aber vermieden werden soll.

Bevorzugt ist die zweite Stalleinrichtung dabei so ausgeführt, dass sie durch die die Heizeinrichtung bzw. den ersten Strömungsweg durchströmende Luft zumindest teilweise geöffnet wird und hierdurch die Strömung der Luft durch

35 die Heizeinrichtung entlang des ersten Strömungsweges ermöglicht wird.

Dies ist insbesondere deshalb vorteilhaft, da die zweite Stelleinrichtung die Funktion eines Rückströmventils erfüllt, ohne dass hierfür aufwändige oder teure Stellelemente zur Beeinflussung der Stellung der zweiten Stelleinrichtung notwendig würden.

5

Gemäß einer besonders bevorzugten Ausführungsform wirkt ein Stellelement, welches insbesondere in Form einer Feder- oder eines die Schließbewegung der Stelleinrichtung begünstigenden Gewichtes oder dergleichen ausgeführt ist, der Öffnungsbewegung der zweiten Stelleinrichtung beim Strom der Luft durch den ersten Strömungsweg insoweit entgegen, als dass ein vorgegebener Druck der in den ersten Strömungsweg bzw. die Heizeinrichtung einströmenden Luft vorliegen muss, damit eine Öffnung des zweiten Stellelementes erfolgt und die Strömung der Luft durch die Heizeinrichtung ermöglicht wird.

10

15

Sowohl die erste Stelleinrichtung als auch die zweite Stelleinrichtung ist besonders bevorzugt aus einer Gruppe von Stelleinrichtungen ausgewählt, die Stellklappen, insbesondere einseitig bzw. mittig drehbar gelagerte Stellklappen, Schwingklappen, Segmentklappen, Flügelklappen, Blenden, insbesondere Irisblenden und dergleichen enthält.

20

Die Vorrichtung zum Austauschen von Wärme weist ferner im Einlassbereich der Luft eine Einrichtung zum Filtern der Luft auf, um insbesondere bei der Einleitung von Außenluft, die eventuell hiermit eingetragenen Verschmutzungen, wie Staub, Blätter oder dergleichen zurückzuhalten, um somit eine Verschmutzung und frühzeitige Abnutzung der Vorrichtung wenigstens teilweise zu verhindern.

25

30

Ferner weist der Ein- und/oder Auslassbereich in der Luft eine Regelungs- und/oder Steuerungseinrichtung auf, welche die Menge der ein- bzw. ausströmenden Luft regelt bzw. steuert.

35

Gemäß der vorliegenden Erfindung können solche Regelungs- oder Steuerungseinrichtungen beispielsweise Klappen oder Segmente sein, die im Bereich des Ein- und/oder Auslasses angeordnet und mittels einer Verstellein-

richtung in ihrer Position manuell, elektrisch oder dergleichen verändert werden.

5 Die Vorrichtung weist ferner wenigstens einen Sensor auf, welcher aus einer Gruppe von Sensoren ausgewählt ist, die Temperatur, Druck, Geschwindigkeit eines Mediums oder die Position eines Bauteils und dergleichen bestimmen.

10 Ein Sensor ist gemäß einer weiteren besonders bevorzugten Ausführungsform mit einer Steuerungseinrichtung verbunden, welche die hierdurch gewonnenen Daten für die Steuerung und/oder Regelung der Vorrichtung verwendet. Solch eine Steuereinrichtung ist im Stand der Technik bekannt und bedarf keiner weiteren Erörterung.

15 Gemäß einer weiteren besonders bevorzugten Ausführungsform sind die einzelnen Elemente und/oder Baugruppen der Vorrichtung grundsätzlich in Strömungsrichtung hintereinander angeordnet. Gemäß einer weiteren besonders bevorzugten Ausführungsform können jedoch wenigstens einzelne Elemente und/oder Baugruppen aus einem ersten Hauptströmungsweg der
20 Luft herausgenommen werden und beispielsweise mittels eines Bypasses bei Bedarf dem Strömungsweg der Luft wenigstens teilweise oder vollständig zugeschaltet werden.

25 Ferner liegt es auch im Sinne der vorliegenden Erfindung, mehrere Strömungswege parallel nebeneinander zu schalten, wobei mittels eines Stellgliedes die Durchströmung der einzelnen Strömungswege geöffnet oder geschlossen werden kann.

30 Gemäß einer besonders bevorzugten Ausführungsform sind die Stellungen- einrichtungen in der Art angeordnet, dass insbesondere bei Umgehung der Heizeinrichtung ein Druckabfall innerhalb des Strömungsweges weitgehend reduziert werden kann und durch die kompakte Anordnung der Stellungseinrichtungen der Bauraum im Vergleich zum Stand der Technik reduziert wird.

Die Erfindung und weitere Vorteile werden nachfolgend in mehreren Ausführungsbeispielen erläutert, wobei eine Beschränkung der Erfindung hierdurch nicht erfolgen soll.

5 Es zeigt:

Fig. 1 schematische Anordnung einer erfindungsgemäßen Anordnung einer Heizeinrichtung und einer Stalleinrichtung;

10 Fig. 2 schematische Darstellung einer alternativen Anordnung einer Heizeinrichtung und einer Stalleinrichtung gemäß der vorliegenden Erfindung;

15 Fig. 3a perspektivische Darstellung einer Wärmetauscherfläche mit Heizkern;

Fig. 3b Seitenansicht der Wärmetauscherfläche aus Fig. 3a;

20 Fig. 4a perspektivische Darstellung eines weiteren Ausführungsbeispiels einer erfindungsgemäßen Wärmetauscherfläche mit Wärmeleitkern;

Fig. 4b Seitenansicht der Wärmetauscherfläche aus Fig. 4a;

25 Fig. 5 perspektivische Darstellung einer erfindungsgemäßen Einbauanordnung für eine Klimaanlage mit Heizeinrichtung;

Fig. 6 Flussschaltbild der Vorrichtung aus Fig. 5;

30 Fig. 7 alternative Ausführungsform einer Vorrichtung zum Erwärmen von Luft;

Fig. 8 das Flussschaltbild der Vorrichtung aus Fig. 7;

Fig. 9 weitere erfindungsgemäße Ausführungsform einer Vorrichtung zum Erwärmen von Luft;

Fig. 10 Flussschaltbild der Vorrichtung gemäß Fig. 9;

Fig. 11 weiteres Ausführungsbeispiel der erfindungsgemäßen Vorrichtung;

Fig. 12 Flussschaltbild der Vorrichtung aus Fig. 11;

Fig. 13 eine perspektivische Darstellung der Vorrichtung gemäß Fig. 11;

Fig. 14 weitere Ausführungsform einer erfindungsgemäßen Vorrichtung zum Erwärmen von Luft;

Fig. 15 Flussschaltbild der Vorrichtung gemäß Fig. 14;

Fig. 16 weiteres Ausführungsbeispiel einer erfindungsgemäßen Vorrichtung in der Draufsicht;

Fig. 17 Flussschaltbild der Vorrichtung gemäß Fig. 16;

Fig. 18 perspektivische Ansicht der Vorrichtung gemäß Fig. 16;

Fig. 19 alternatives Ausführungsbeispiel einer erfindungsgemäßen Vorrichtung zum Erwärmen von Luft;

Fig. 20 Flussschaltbild der Vorrichtung gemäß Fig. 19;

Fig. 21 Schnittansichten von Heizeinrichtungen mit wärmeleitenden Kernen unterschiedlicher Querschnitte;

Fig. 22 eine weitere, bevorzugte Ausführungsform einer Heizeinrichtung einer erfindungsgemäßen Vorrichtung zum Erwärmen von Luft in unterschiedlichen Schnittansichten;

Fig. 23 eine bevorzugte Ausführungsform einer erfindungsgemäßen Vorrichtung zum erwärmen von Luft in einem ersten Betriebszustand; und

5

Fig. 24 die erfindungsgemäße Vorrichtung gemäß Fig. 23 in einem zweiten Betriebszustand.

10

Fig. 1 zeigt eine erste Ausführungsform für die Anordnung einer Heizeinrichtung 1a und einer Stelleinrichtung 2 gemäß der vorliegenden Erfindung für eine Klimaanlage. Dabei weist die Heizeinrichtung einen Wärmeleitkern 4 auf, von dem sich, gemäß der hier dargestellten Ausführungsform, Wärmetauscherflächen 1, die aus Blechen gebildet sind, nach oben und unten erstrecken.

15

Im Anschluss an die obere Wärmetauscherfläche ist eine Stelleinrichtung 2 angeordnet, die beispielsweise mittels eines Stellmotors in verschiedene Positionen gedreht werden kann, wie dies durch den Pfeil angedeutet ist.

20

Die Stelleinrichtung 2 kann hierbei gemäß der vorliegenden Erfindung aus einer drehbeweglich gelagerten Verschlussklappe bestehen, die entweder in Bezug auf den Kontaktbereich mit der Wärmetauscherfläche 1b der Heizeinrichtung 1a anschließt, oder welche eine profilierte Kammstruktur aufweist, die in die Zwischenräume der Wärmetauscherfläche der Heizeinrichtung wenigstens teilweise eingreift.

25

30

Durch diese Anordnung wird erreicht, dass die Luft bei geschlossener Stelleinrichtung vollständig durch den freien Strömungsquerschnitt der Heizeinrichtung strömt. Bei geöffneter Stelleinrichtung wird der sogenannte Bypass zur Heizeinrichtung geöffnet, wodurch insbesondere bei Nichtbetrieb der Heizeinrichtung der durch den reduzierten Strömungsquerschnitt verursachte Druckabfall reduziert wird. Hierbei strömt die Luft zu einem großen Teil durch den frei gewordenen Strömungsquerschnitt des Bypasses, wobei jedoch eine Durchströmung der Heizeinrichtung nicht vollständig vermieden wird.

35

Der Strömungskanal weist ferner die Gehäusewandung 5 auf, mit welcher gemäß der hier dargestellten Ausführungsform die Wärmetauscherfläche der Heizeinrichtung in Kontakt steht.

5 Fig. 2 zeigt eine alternative Ausführungsform für die Anordnung einer Heizeinrichtung 1a und einer Stelleinrichtung 2. Hierbei ist im Vergleich zu Fig. 1 die Heizeinrichtung um 90 Grad gedreht, so dass der Wärmetauscherkern mit der Stelleinrichtung 2 in geschlossenem Zustand in Berührung kommt. In
10 dieser Position wird die Luft, die entlang den Pfeilen 3 im Strömungsweg geführt wird, durch die freie Oberfläche der Heizeinrichtung geführt und mittels eines Bypasses 6 zurück in den Hauptströmungsweg, der durch die Pfeile 7 angedeutet ist, geführt.

15 In geöffnetem Zustand der Stelleinrichtung 2 wird eine Durchströmung der Heizeinrichtung 1a weitgehend vermieden.

Es sei jedoch darauf hingewiesen, dass für den freien Strömungsquerschnitt der Heizeinrichtung weder in Fig. 1 noch in Fig. 2 eine Klappe vorgesehen ist, die den offenen Querschnitt vollständig verschließt.

20 Fig. 3a zeigt eine perspektivische Darstellung einer Heizeinrichtung, wobei insbesondere die Wärmetauscherfläche 20 mit einem wärmeleitenden Kern 21 zu erkennen ist.

25 Fig. 3b ist die Seitenansicht der in Fig. 3a dargestellten Vorrichtung, in der die wesentliche Ausrichtung der Wärmetauscherflächen 20 und der Kern 21 zu erkennen ist.

30 Fig. 4a und 4b zeigen eine alternative Ausführungsform für die Anordnung der Wärmetauscherflächen auf einem wärmeleitenden Kern. Hierbei ist der Kern im wesentlichen im Zentrum der hintereinander liegenden quadratischen Bleche angeordnet, wodurch insbesondere eine im Vergleich zu der in den Figuren 3a und 3b dargestellten Version größere Oberfläche für den Austausch von Wärme zur Verfügung gestellt wird.

Fig. 5 zeigt eine perspektivische Darstellung einer erfindungsgemäßen Vorrichtung zum Temperieren von Luft für eine Klimaanlage, wobei in Fig. 6 ein schematisches Flussschaltbild für die Vorrichtung gemäß Fig. 5 wiedergegeben ist.

5

Gemäß der hier dargestellten Anordnung wird über ein bzw. zwei Einlässe Frischluft 54 bzw. Umluft 54 in die Vorrichtung geführt. In Fig. 5 ist die Zuführung ebenfalls mit den Bezugszeichen 54 für die Frischluft und 51 für die Umluft dargestellt. An den Einlass der Umluft schließt sich eine Heizeinrichtung 52, insbesondere eine Standheizung, an, die für eine Erwärmung, insbesondere bei stehendem Motor, verwendet wird.

10

15

20

Die der Vorrichtung so zugeführte Luft (Frischluft und/oder Umluft) wird mittels der Gebläse 53 einem Verdampfer 57 zugeführt, um beispielsweise die heiße Außenluft 54 bei sommerlichen Temperaturen abzukühlen. An den Verdampfer 57 schließt sich eine weitere Heizvorrichtung 56 an, die gemäß der in Fig. 5 dargestellten Vorrichtung als elektrische Heizvorrichtung 56 betrieben wird. Erfindungsgemäß besteht jedoch die Möglichkeit, insbesondere bei Nichtverwendung der elektrischen Heizung über einen Bypass die elektrische Heizeinrichtung 56 zu umgehen (siehe Fig. 6), und direkt die aus dem Verdampfer 57 strömende Luft in den Mischraum 61 zu führen.

25

In Fig. 5 ist dieser Mischraum 61 nur ansatzweise im Anschluss an die elektrische Heizeinrichtung 56 zu erkennen.

Fig. 7 stellt eine weitere Ausführungsform der erfindungsgemäßen Vorrichtungen dar, wobei in Fig. 8 ein schematisches Flussschaltbild für die in Fig. 7 dargestellte Vorrichtung abgebildet ist.

30

Entsprechend den vorherigen Ausführungen, kann über zwei Einlässe Frischluft 54 und/oder Umluft 51 der Vorrichtung zugeführt werden. Hierzu sind an den Einlässen jeweils Stelleinrichtungen 59a, 59b vorgesehen, die über eine entsprechende Steuerung in ihrer Position verändert werden können.

35

Im Anschluss an den Einlassbereich ist ein Filter 58 angeordnet, der insbesondere Verunreinigungen, die über die Einlässe in das System befördert werden, zurückhält. Hieran schließt sich eine Heizeinrichtung, insbesondere eine Standheizung 52 an, die erfindungsgemäß mit einem Bypass 60 ausgerüstet ist. Das Stellglied 59c ermöglicht die Führung der Luft aus dem Einlass
5 direkt über einen Bypass 60 zu einem Gebläse 53, oder, bei geschlossenem Zustand der Stelleinrichtungen 59c, die Erwärmung der Frischluft mit der Standheizung 52. An diesen Bereich anschließend ist das Gebläse 53 angeordnet, welches die Luft zu einem Verdampfer 57 fördert, der vor einer Heizeinrichtung 56 angeordnet ist. Wie bereits zuvor ausgeführt, ist hier auch eine Möglichkeit vorgesehen, den Heizkörper über einen Bypass (vgl. Fig. 8) zu umgehen, wobei eine weitere Stelleinrichtung 59d so angeordnet ist, dass im geöffneten Zustand der mit dem Pfeil A beschriebene Strömungsweg von der Luft durchströmt werden muss, um anschließend in den Mischraum 61
10 zu gelangen. Bei geschlossenem Stellglied 59d wird die Luft entsprechend dem Pfeil B direkt in den Mischraum 61 geführt.

Fig. 9 zeigt ein weiteres Ausführungsbeispiel einer erfindungsgemäßen Vorrichtung mit dem in Fig. 10 wiedergegebenen Flussschaltbild.

20

25

30

35

Hierbei wird Frischluft 54 und/oder Umluft 51 der Vorrichtung zugeführt, wobei die Regelung über die Stelleinrichtungen 59a erfolgt. Hieran anschließend ist ein Filter 58 angeordnet, der eine Verschmutzung der Vorrichtung weitgehend verhindert. Nach dem Filter ist ein Gebläse 53 angeordnet, welches die Luft zur Heizvorrichtung 52 führt. Erfindungsgemäß ist an dieser Position ein Bypass angeordnet, der über eine Stellvorrichtung 59c geöffnet bzw. verschlossen werden kann. Im Anschluss an die Heizvorrichtung 52 ist ein Verdampfer 57 angeordnet, der, wie zuvor erörtert, vor einer Heizeinrichtung 56 positioniert ist. Die Heizeinrichtung 56 wird über ein Stellglied 59d in den Strömungsweg der Luft nach dem Verdampfer zugeschaltet, wenn eine Erwärmung des Luftstroms gewünscht ist. Der Strömungsweg folgt dann dem Pfeil A gemäß Fig. 9, und die Luft gelangt im Anschluss an die Heizeinrichtung in den Mischraum 61. Ist das Stellglied 59 geschlossen, wird die aus dem Verdampfer kommende Luft direkt entlang dem Pfeil B dem Mischraum 61 zugeführt. Gemäß Fig. 9 kann die erwärmte Luft nach der

Standheizung auch über ein weiteres Stellglied 59b direkt in den Mischraum 61 geführt werden.

5 Gemäß einer besonders bevorzugten Ausführungsform ist die Vorrichtung gemäß Fig. 9 im Kraftfahrzeug derart angeordnet, dass insbesondere die Strömung des Fahrtwindes in der Art ausgenutzt wird, dass der Einlass der Vorrichtung senkrecht zur Strömungsrichtung des Fahrtwindes so angeordnet ist, dass die Luft bei Fahrt des Kraftfahrzeugs in die Vorrichtung hineinströmt.

10 Fig. 11 zeigt ein weiteres Ausführungsbeispiel der vorliegenden Erfindung, bei der über einen Einlass Frischluft 54 oder Umluft 51 der Vorrichtung zugeführt wird. Nach der Filterung wird die Luft dem Gebläse 53 zugeführt und durch die Wärmetauscherfläche des Verdampfers 57 gefördert. Im Anschluss an dem Verdampfer wird die Luft entweder durch die Heizeinrichtung 56 und die anschließenden Standheizung 52 transportiert, oder kann
15 mittels eines Bypasses und dem Stellglied 64 direkt in den Mischraum 61 transportiert werden. Auch der Abzweig der Luft nach der Heizeinrichtung 56 kann gemäß Fig. 11 mittels der Stelleinrichtung 59b erfolgen. Auch hierbei
20 wird die Luft im Anschluss in den Mischraum 61 transportiert.

Fig. 13 ist eine perspektivische Darstellung der Vorrichtung gemäß Fig. 11, wobei Frischluft über den Einlass 62 und den Filter 58 dem Gebläse 53 zugeführt wird. Umluft wird direkt über den Zwischenraum 51 dem Gebläse 53
25 zugeführt. Im Anschluss an das Gebläse ist eine elektrische Heizeinrichtung 56 und die Standheizung 52 angeordnet.

Fig. 14 und Fig. 15 zeigen ein weiteres Ausführungsbeispiel für eine Klimaanlage, bei welchem die Frischluft 54 und/oder die Umluft 51 über einen Einlass direkt der Standheizung 52 und, im Anschluss hieran, dem Mischraum 61 oder alternativ dem Verdampfer 57 und einer mit Bypass ausgerüsteten Heizeinrichtung 56, dem Mischraum 61 zugeführt wird, wie das insbesondere dem schematischen Flussschaltbild gemäß Fig. 15 zu entnehmen
30 ist.

Fig. 14 zeigt den Einlassbereich mit einer Stelleinrichtung 59a und eine weitere Stelleinrichtung 59c, welche im Anschluss an den Einlasskanal angeordnet ist. Vom Einlasskanal wird die Luft durch den Filter 58 zum Gebläse 53 geführt und kann entweder zur Standheizung 52 oder zum Verdampfer 57 geführt werden. Im Anschluss an den Verdampfer 57 ist eine Stelleinrichtung 59b angeordnet, mittels derer die Luft entweder zur Heizeinrichtung 56 oder direkt zum Mischraum 61 geführt werden kann. Im Anschluss an die Heizeinrichtung 56 ist eine Stelleinrichtung 59d angeordnet, über welche erwärmte Luft in den Mischraum 61 geleitet werden kann.

Fig. 16 und Fig. 17 zeigen eine weitere Ausführungsform einer erfindungsgemäßen Vorrichtung für eine Klimaanlage, wobei entsprechend den vorherigen Darstellungen Luft über einen Einlassbereich und einen Filter 58 den beiden Gebläsen 53 zugeführt wird. Von hier aus wird der Luftstrom dem Verdampfer 57 zugeführt, wobei gemäß der hier dargestellten Ausführungsform der Luftstrom entweder direkt dem Mischraum zugeführt werden kann, der über eine Standheizung 52 oder mittels einer Heizeinrichtung 56 erwärmt, dem Mischraum 61 zugeführt wird.

Fig. 18 ist die perspektivische Darstellung der Vorrichtung gemäß den Figuren 14 und 15, wobei der Einlassbereich 62, der Filter 58, eines der Gebläse 53, der Verdampfer 57 und die Heizeinrichtung 56 und die Standheizung 52 zu erkennen sind.

Gemäß der Fig. 18 sind ferner unterschiedliche Luftführungswege mittels den Pfeilen A, B und C wiedergegeben, wobei insbesondere der Pfeil A für die Luftführung einer gekühlten Luft nach dem Verdampfer 57 ohne die Durchströmung der Heizeinrichtung 56 wiedergibt. Der Pfeil B gibt symbolisch die Führung der Luft durch die Heizeinrichtung 56 wieder. Im Anschluss hieran wird die Luft über die Standheizung 52 geführt, wobei durch ein Trennelement 64 die Luft zweimal durch die Wärmetauscherflächen geführt wird. Im Anschluss an die Standheizung wird die Luft über den Auslassbereich am Ende des Pfeils C abgeleitet.

In den Figuren 19 und 20 ist eine alternative Ausführungsform der erfindungsgemäßen Vorrichtung abgebildet, wobei wiederum die Frischluft 54 oder Umluft 51 über einen Filter 58 dem Gebläse 53 zugeführt wird. Im Anschluss hieran ist der Verdampfer 57 angeordnet. An dem Verdampfer 57 ist eine Stelleinrichtung 59b angeordnet, mittels welcher die Luft direkt dem Mischraum 61 zugeführt werden kann. Alternativ erfolgt die Luftführung in den Bereich der Standheizung 52 bzw. der elektrischen Heizeinrichtung 56, wobei die Luftführung zu dem jeweiligen Aggregat mittels der Stelleinrichtung 59b und 59d erfolgt. Gemäß der Fig. 19 kann die Heizeinrichtung 56 auch nach dem Verdampfer in den Strömungsweg der Luft zwischen Verdampfer 57 und Mischraum 61 eingeschaltet werden, wodurch die Heizeinrichtung bei entsprechender Positionierung der Stelleinrichtung 59d zweimal durchflutet wird. Im Anschluss an das Stellglied 59 ergibt sich ferner die Möglichkeit, unter Umgehung der Heizeinrichtung 56 direkt in die Standheizung 52 den Luftstrom zu führen, und hiernach den Luftstrom in den Mischraum 61 zu leiten.

Fig. 21 zeigt Schnittdarstellungen von unterschiedlichen Heizeinrichtungen der erfindungsgemäßen Vorrichtung, wobei der wärmeleitende Kern 21 jeweils verschiedene Querschnittsformen aufweist. An die erfindungsgemäße Heizvorrichtung schließt sich ein Begrenzungselement 70 an, welches den Strömungsweg durch die Heizeinrichtung zumindest teilweise begrenzt bzw., wie im vorliegenden Fall, eine zweifache Durchflutung der Heizeinrichtung mit der zu erwärmenden Luft bewirkt.

Der Strömungsweg der zu erwärmenden Luft durch die Heizeinrichtung wird in Fig. 21 jeweils durch die Pfeile dargestellt, wobei die Heizeinrichtung innerhalb eines durch Wandungen 5 begrenzten Gehäuses angeordnet ist.

Fig. 21a zeigt eine Anordnung, bei der der wärmeleitende Kern 21, welcher mit den Wärmeaustauschflächen 20 in einer wärmeleitenden Verbindung steht, mit dem Begrenzungselement 70 in Kontakt ist. Weiterhin ist der wärmeleitende Kern 70 symmetrisch ausgeführt, so dass der Kern von der die Heizeinrichtung durchströmenden Luft im wesentlichen symmetrisch umströmt wird.

Fig. 21b zeigt demgegenüber eine Heizeinrichtung, bei der der wärmeleitende Kern 21 asymmetrisch ausgeführt ist, wobei der Kern auch in diesem Fall von einer im wesentlichen laminaren Luftströmung umströmt wird. Gegenüber der Ausführungsform gemäß Fig. 21a hat diese Ausführungsform jedoch den Vorteil, dass durch die asymmetrische Ausführung des wärmeleitenden Kerns auf der Zustromseite eine bessere Umströmung des wärmeleitenden Kerns, insbesondere durch die Ausbildung eines Staudruckes, erfolgt.

Der Wärmeübergang zwischen dem wärmeleitenden Kern und der die Heizeinrichtung durchströmenden Luft wird somit durch die asymmetrische Ausführung des wärmeleitenden Kerns verbessert, ohne die Gesamtabmessungen der Heizeinrichtung gegenüber der Ausführungsform gemäß Fig. 21a wesentlich zu verändern, insbesondere die Wärmeaustauschfläche zu vergrößern.

Fig. 21c zeigt eine weitere Ausführungsform eines wärmeleitenden Kerns, bei der zur Vermeidung von Materialbeschädigungen an dem Begrenzungselement 70 zwischen diesem Begrenzungselement und dem wärmeleitenden Kern kein Kontakt besteht, sondern ein freier Querschnitt gebildet ist, welcher von einem Teilstrom der die Heizeinrichtung durchströmenden Luft durchströmt wird.

Auf diese Weise erfolgt durch eine in diesem Bereich hervorgerufene Kühlung des Kernes bzw. des Begrenzungselementes durch die Luft des Teilstromes eine Reduzierung der thermischen Belastung des Begrenzungselementes im Bereich der Heizeinrichtung, so dass die Effizienz der Wärmeübertragung auch dadurch weiter gesteigert werden kann, dass der wärmeleitende Kern im Vergleich zu den Ausführungsformen gemäß den Figuren 21a und b eine erhöhte Temperatur aufweisen kann, ohne dass es zu der Gefahr von Materialbeschädigungen des Begrenzungselementes kommt.

Bei der Ausführungsform gemäß Fig. 21c ist der wärmeleitende Kern 21 zudem ebenfalls asymmetrisch entsprechend dem Kern in Fig. 21b ausgeführt,

so dass auch hier durch eine verbesserte Umströmung des wärmeleitenden Kernes 21 ein verbesserter Wärmeübergang zwischen der Heizeinrichtung und der diese durchströmenden Luft erreicht wird.

5 Fig. 22 zeigt verschiedene Schnittansichten einer weiteren, besonders vor-
teilhaften Heizeinrichtung einer erfindungsgemäßen Vorrichtung. Demnach
weist der wärmeleitende Kern 21 einen dritten Strömungsweg auf, welcher in
10 Fig. 22a durch die Pfeillinie dargestellt ist. Über den Einlass 73 gelangt dabei
Frischlufte in einen Brennraum 71 der Heizeinrichtung, in dem ein Verbren-
nungsprozess stattfindet, wobei das hierbei entstehende heiße Abgas in den
wärmeleitenden Kern 21 eingeleitet wird, so dass der Kern in seiner Längs-
richtung von dem Abgas zweimal im wesentlichen entgegengesetzt parallel
durchströmt wird und das Abgas hiernach aus der Heizeinrichtung über den
Auslass 74 austritt.

15 Der dritte Strömungsweg wird dabei durch das Trennelement 72 in der Art
begrenzt, dass hierdurch das heiße Abgas den wärmeleitenden Kern 21 auf
seiner ganzen Länge durchströmt, wobei der in der Fig. 22a dargestellte
obere Bereich des wärmeleitenden Kernes durch die Nähe zur Brennkam-
20 mer 71 von dem zunächst heißeren Abgas durchströmt wird, wodurch der
obere Bereich des wärmeleitenden Kernes stärker erwärmt wird als der untere.
Es bildet sich somit ein Temperaturgradient aus, der zumindest teilweise
in Richtung vom oberen Bereich der Heizeinrichtung zum unteren Bereich
der Heizeinrichtung orientiert ist.

25 Der wärmeleitende Kern 21 ist zudem mit Wärmeaustauschflächen 20 im
wesentlichen umgeben, welche mit der Oberfläche des wärmeleitenden
Kernes 21 wärmeleitend verbunden sind.

30 Fig. 22b zeigt eine Schnittansicht der Heizeinrichtung gemäss Fig. 22a, in
der das Trennelement 72 innerhalb des wärmeleitenden Kernes 21 erkennbar
ist, wobei die Temperatur des Gases im Bereich oberhalb des Trennele-
mentes 72 gegenüber der Temperatur des Gases im unteren Bereich des
wärmeleitenden Kernes erhöht ist, so dass die die Heizeinrichtung durch-
35 strömende Luft bei der Durchflutung der Heizeinrichtung stets einer maxi-

malen Temperaturdifferenz zwischen dem wärmeleitenden Kern und der Lufttemperatur im jeweiligen Teilbereich des wärmeleitenden Kerns ist.

5 Auf diese Weise kann ebenfalls eine erhöhte Effizienz bei der Wärmeübertragung zwischen dem den wärmeleitenden Kern durchströmenden heißen Gas und der die Heizeinrichtung durchströmenden Luft erreicht werden.

10 Die Figuren 23 und 24 zeigen eine weitere Ausführungsform einer erfindungsgemäßen Vorrichtung, welche Lufteinlassklappen 59a und 59b für Frisch- bzw. Umluft aufweist. Die in die Vorrichtung einströmende Luft wird durch eine Fördereinrichtung 53 zunächst durch ein Filterelement 58 zur Reinigung der Luft und, hieran anschließend, durch einen Verdampfer 57 gefördert.

15 Hiernach wird durch die Stelleinrichtung 64, welche segmentartig ausgeführt ist, eine Regelung der in den Bypass 75 bzw. die Heizvorrichtung 56 eingeleiteten Luftmengen vorgenommen. Der Bypass 75 mündet dabei in die Mischkammer 61, so dass durch die Stelleinrichtung 64 die Möglichkeit gegeben ist, ausschließlich durch den Verdampfer 57 gekühlte Luft in die
20 Mischkammer 61 einzuleiten, von der aus die Luft sodann über bekannte Verteileinrichtungen in den Fahrgastraum des Kraftfahrzeuges eingeleitet wird.

25 Die durch die Stelleinrichtung 64 in die Heizvorrichtung 56 eingeleitete Luft durchströmt diese Heizvorrichtung, wonach durch die Stelleinrichtung 65, welche gemäß Fig. 23 in der geschlossenen Stellung ist, der Luftstrom durch die Standheizung 52 hindurchgeleitet und die hierdurch erwärmte Luft über diesen Weg in die Mischkammer 61 gelangt. Die zweite Stelleinrichtung 66 ist dabei so ausgeführt, dass diese allein durch die die Heizeinrichtung 52
30 durchströmende Luft in den geöffneten Zustand übergeht.

Bei geöffneter Stelleinrichtung 65, wie sie in Fig. 24 gezeigt ist, findet ein direkter Einstrom der durch die Heizvorrichtung 56 erwärmten Luft in die Mischkammer 61 statt, wodurch der Druck der die Heizeinrichtung 52 durchströmenden Luft derart reduziert wird, dass die zweite Stelleinrichtung 66 in
35

ihren geschlossenen Zustand übergeht, so dass eine Durchflutung der Heizeinrichtung 52 nicht im wesentlichen vollständig unterbunden wird.

5

Der Verschluss der zweiten Stelleinrichtung 66 wird bei geöffneter erster Stelleinrichtung 65 zudem dadurch begünstigt, dass die zweite Stelleinrichtung 66 durch eine entgegen der Hauptströmungsrichtung durch die Heizeinrichtung 52 strömende Luftbewegung nach Art eines Rückschlagventils in den geschlossenen Zustand übergeht und auf diese Weise ein Rückstrom von Luft aus der Mischkammer 61 in die Heizeinrichtung 52 vermieden wird

10

5

Patentansprüche

10

1. Einbauanordnung für eine Klimaanlage mit Heizeinrichtung, insbesondere für Kraftfahrzeuge, mit

wenigstens einem Gehäuse, in welchem Luft in einem wenigstens teilweise vorgegebenen Strömungsweg geführt wird und

15

welches wenigstens eine Heizeinrichtung und wenigstens eine Stelleinrichtung aufweist, wobei die Heizeinrichtung in einem ersten Strömungsweg und die Stelleinrichtung wenigstens teilweise in einem zweiten Strömungsweg angeordnet ist,

20

dadurch gekennzeichnet, dass

die Stelleinrichtung in wenigstens einer Stellung die Durchströmung der Heizeinrichtung weitgehend vollständig bewirkt.

25

2. Einbauanordnung für eine Klimaanlage mit Heizeinrichtung, gemäß Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet, dass

30

das Gehäuse wenigstens einen Einlass und wenigstens einen Auslass für die Luft aufweist.

3. Einbauanordnung für eine Klimaanlage mit Heizeinrichtung, gemäß wenigstens einem der vorstehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, dass

5 die Heizeinrichtung aus einer Gruppe von Heizeinrichtungen ausgewählt ist, welche Wärmetauscher, CO₂-Wärmepumpen, Abgaswärme nutzende Heizungen, Brennstoffheizung, Kondensatoren, Standheizungen, elektrische Heizungen, PTC-Heizungen und dergleichen enthält.

10

4. Einbauanordnung für eine Klimaanlage mit Heizeinrichtung, gemäß wenigstens einem der vorstehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, dass

15

die Heizeinrichtung einen Wärme leitenden Kern aufweist, dessen Wärmetauscherfläche durch Bleche gebildet wird, welche in einem vorgegebenen Winkel zur Hauptausdehnungsrichtung des Kerns an dessen Oberfläche wärmeleitend angeordnet sind

20

5. Einbauanordnung für eine Klimaanlage mit Heizeinrichtung, gemäß Anspruch 4, dadurch gekennzeichnet, dass

25

zumindest ein Teilbereich der Oberfläche des wärmeleitenden Kerns von der Luft umströmt wird.

6. Einbauanordnung für eine Klimaanlage mit Heizeinrichtung, gemäß Anspruch 5, dadurch gekennzeichnet, dass

30

der Querschnitt des wärmeleitenden Kerns dergestalt ist, dass die Strömung der Luft zumindest entlang eines Teilabschnittes der Oberfläche des wärmeleitenden Kerns im wesentlichen laminar ist.

35

7. Einbauanordnung für eine Klimaanlage mit Heizeinrichtung, gemäß einem der Ansprüche 4 bis 6, dadurch gekennzeichnet, dass

5 die Querschnittsform des wärmeleitenden Kerns asymmetrisch ist.

8. Einbauanordnung für eine Klimaanlage mit Heizeinrichtung, gemäß einem der Ansprüche 4 bis 7, dadurch gekennzeichnet, dass

10

zwischen dem wärmeleitenden Kern und einem an die Heizeinrichtung anschließenden, den ersten Strömungsweg zumindest teilweise begrenzenden Elementes ein freier Querschnitt gebildet ist, welcher von einem Teil der die Heizeinrichtung durchströmenden Luft durchströmt wird.

15

9. Einbauanordnung für eine Klimaanlage mit Heizeinrichtung, gemäß einem der Ansprüche 4 bis 8, dadurch gekennzeichnet, dass

20

Innerhalb des wärmeleitenden Kerns einen dritter Strömungsweg angeordnet ist, welcher von einem Wärmemittel durchströmt wird;

25

10. Einbauanordnung für eine Klimaanlage mit Heizeinrichtung, gemäß Anspruch 9, dadurch gekennzeichnet, dass

das Wärmemittel ein Fluid, bevorzugt ein Gas und besonders bevorzugt ein Abgas eines Verbrennungsprozesses ist.

30

11. Einbauanordnung für eine Klimaanlage mit Heizeinrichtung, gemäß Anspruch 9 oder 10, dadurch gekennzeichnet, dass

das den wärmeleitenden Kern durchströmende Wärmemittel einen Temperaturgradienten über den Querschnitt des Kerns hervorruft.

- 5 12. Einbauanordnung für eine Klimaanlage mit Heizeinrichtung, gemäß einem der Ansprüche 4 bis 11, dadurch gekennzeichnet, dass

10 ein Temperaturgradient des wärmeleitenden Kerns zu einem Temperaturgradienten der die Heizeinrichtung durchströmenden Luft zumindest teilweise parallel ist.

- 15 13. Einbauanordnung für eine Klimaanlage mit Heizeinrichtung, gemäß wenigstens einem der vorstehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, dass

20 die Bleche der Wärmetauscherfläche eine Grundform aufweisen, die aus einer Gruppe von Formen ausgewählt ist, welche Quadrate, Rechtecke, Kreise, Ellipsen, Polygone, Mischformen hiervon und dergleichen enthält.

- 25 14. Einbauanordnung für eine Klimaanlage mit Heizeinrichtung, gemäß wenigstens einem der vorstehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, dass

die Heizeinrichtung in einen Bypasskanal angeordnet ist.

- 30 15. Einbauanordnung für eine Klimaanlage mit Heizeinrichtung, gemäß wenigstens einem der vorstehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, dass

35 die Heizeinrichtung in einem vorgegebenen Abstand zur Gehäuseaußenwandung angeordnet ist.

- 5 16. Einbauanordnung für eine Klimaanlage mit Heizeinrichtung, gemäß wenigstens einem der vorstehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, dass

die Wärmetauschfläche der Heizeinrichtung einen vorgegebenen Winkel zur Längsachse des Kraftfahrzeuges einnimmt.

10

17. Einbauanordnung für eine Klimaanlage mit Heizeinrichtung, gemäß wenigstens einem der vorstehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, dass

15

in dem Gehäuse wenigstens ein Lüfter, insbesondere ein elektrischer Lüfter vorgesehen ist, welcher die Bewegung der Luft durch die Vorrichtung innerhalb wenigstens eines Strömungsweges fördert.

20

18. Einbauanordnung für eine Klimaanlage mit Heizeinrichtung, gemäß wenigstens einem der vorstehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, dass

25

durch den Auslass die Luft direkt und/oder indirekt in die Fahrgastzelle eines Kraftfahrzeuges geleitet wird.

30

19. Einbauanordnung für eine Klimaanlage mit Heizeinrichtung, gemäß wenigstens einem der vorstehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, dass

die Stalleinrichtung in wenigstens zwei Positionen gebracht werden kann.

35

20. Einbauanordnung für eine Klimaanlage mit Heizeinrichtung, gemäß wenigstens einem der vorstehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, dass

5 die Stalleinrichtung stufenlos einstellbar ist, wobei je nach Position der Anteil an Luft, welcher durch die Heizeinrichtung und/oder an der Heizeinrichtung vorbei geführt wird geändert und insbesondere geregelt und/oder gesteuert wird.

10

21. Einbauanordnung für eine Klimaanlage mit Heizeinrichtung, gemäß wenigstens einem der vorstehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, dass

15

im ersten Strömungsweg, der Heizeinrichtung nachgeschaltet, eine zweite Stalleinrichtung angeordnet ist, welche einen Strom von Luft entgegen der Hauptströmungsrichtung des ersten Strömungswegs im wesentlichen verhindert.

20

22. Einbauanordnung für eine Klimaanlage mit Heizeinrichtung, gemäß Anspruch 21, dadurch gekennzeichnet, dass

25

die zweite Stalleinrichtung so ausgeführt ist, dass sie durch die Heizeinrichtung in der Hauptströmungsrichtung durchströmende Luft zumindest teilweise geöffnet wird.

30

23. Einbauanordnung für eine Klimaanlage mit Heizeinrichtung, gemäß Anspruch 21 oder 22, dadurch gekennzeichnet, dass

35

die zweite Stalleinrichtung ein Stallelement aufweist, welches einer Öffnungsbewegung der Stalleinrichtung zumindest teilweise entgegenwirkt.

24. Einbauanordnung für eine Klimaanlage mit Heizeinrichtung, gemäß wenigstens einem der vorstehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, dass

5 die Stalleinrichtungen aus einer Gruppe von Stalleinrichtungen ausgewählt sind, die Klappen, Schwingklappen, Segmentklappen, Flügelklappen, Blenden, insbesondere Irisblenden und dergleichen enthält.

- 10 25. Einbauanordnung für eine Klimaanlage mit Heizeinrichtung, gemäß wenigstens einem der vorstehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, dass

15 eine Einrichtung zum Filtern von Luft, insbesondere im Bereich des Einlasses vorgesehen ist.

- 20 26. Einbauanordnung für eine Klimaanlage mit Heizeinrichtung, gemäß wenigstens einem der vorstehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, dass

25 an dem wenigstens einem Ein- und/oder Auslass der Luft eine Regelung- oder Steuerungseinrichtung vorgesehen sind, welche insbesondere die Menge der durchströmenden Luft regelt bzw. steuert.

- 30 27. Einbauanordnung für eine Klimaanlage mit Heizeinrichtung, gemäß wenigstens einem der vorstehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, dass

35 die Luft wenigstens teilweise entlang einer Trennwand zu einem Verbrennungsmotor geführt wird, und dass insbesondere in diesem Bereich wenigstens eine Heizeinrichtung angeordnet ist.

28. Einbauanordnung für eine Klimaanlage mit Heizeinrichtung, gemäß wenigstens einem der vorstehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, dass

5 die Vorrichtung wenigstens einen Sensor aufweist, welcher aus einer Gruppe von Sensoren ausgewählt ist, welche Temperatur, Druck, Geschwindigkeit wie z.B. die Strömungsgeschwindigkeit eines Mediums oder die Position eines Bauteils bestimmen.

10

29. Einbauanordnung für eine Klimaanlage mit Heizeinrichtung, gemäß wenigstens einem der vorstehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, dass

15

die einzelnen Elemente und/oder Baugruppen der Vorrichtung grundsätzlich im Strömungsweg hintereinander angeordnet sind, wobei insbesondere wenigstens ein Element und/oder eine Baugruppe mittels eines Bypasses aus dem Hauptströmungsweg der Luft herausgenommen werden kann.

20

5

Z u s a m m e n f a s s u n g

10

15

Die Erfindung betrifft eine Einbauanordnung für eine Klimaanlage mit Heizeinrichtung, insbesondere für Kraftfahrzeuge, mit wenigstens einem Gehäuse, in welchem Luft in einem wenigstens teilweise vorgegebenen Strömungsweg geführt wird. Ferner nimmt der Strömungsweg wenigstens eine Heizeinrichtung und wenigstens eine Stelleinrichtung auf, wobei die Heizeinrichtung in einem ersten Strömungsweg und die Stelleinrichtung wenigstens teilweise in einem zweiten Strömungsweg angeordnet ist. Die Stelleinrichtung ist ferner in bezug auf die Heizeinrichtung so angeordnet, dass sie wenigstens in einer Stellung die Durchströmung der Heizeinrichtung weitgehend vollständig bewirkt.

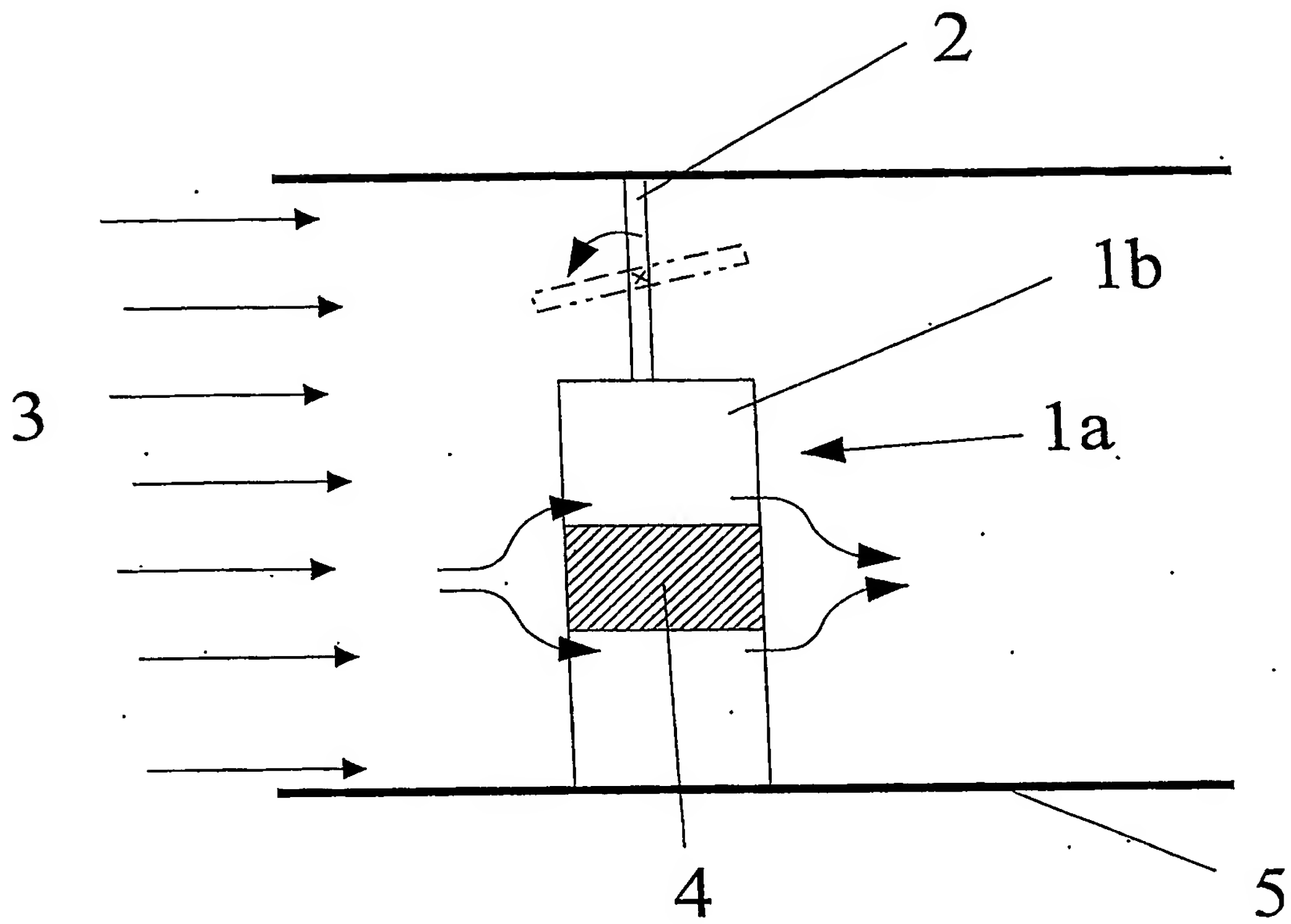


Fig. 1

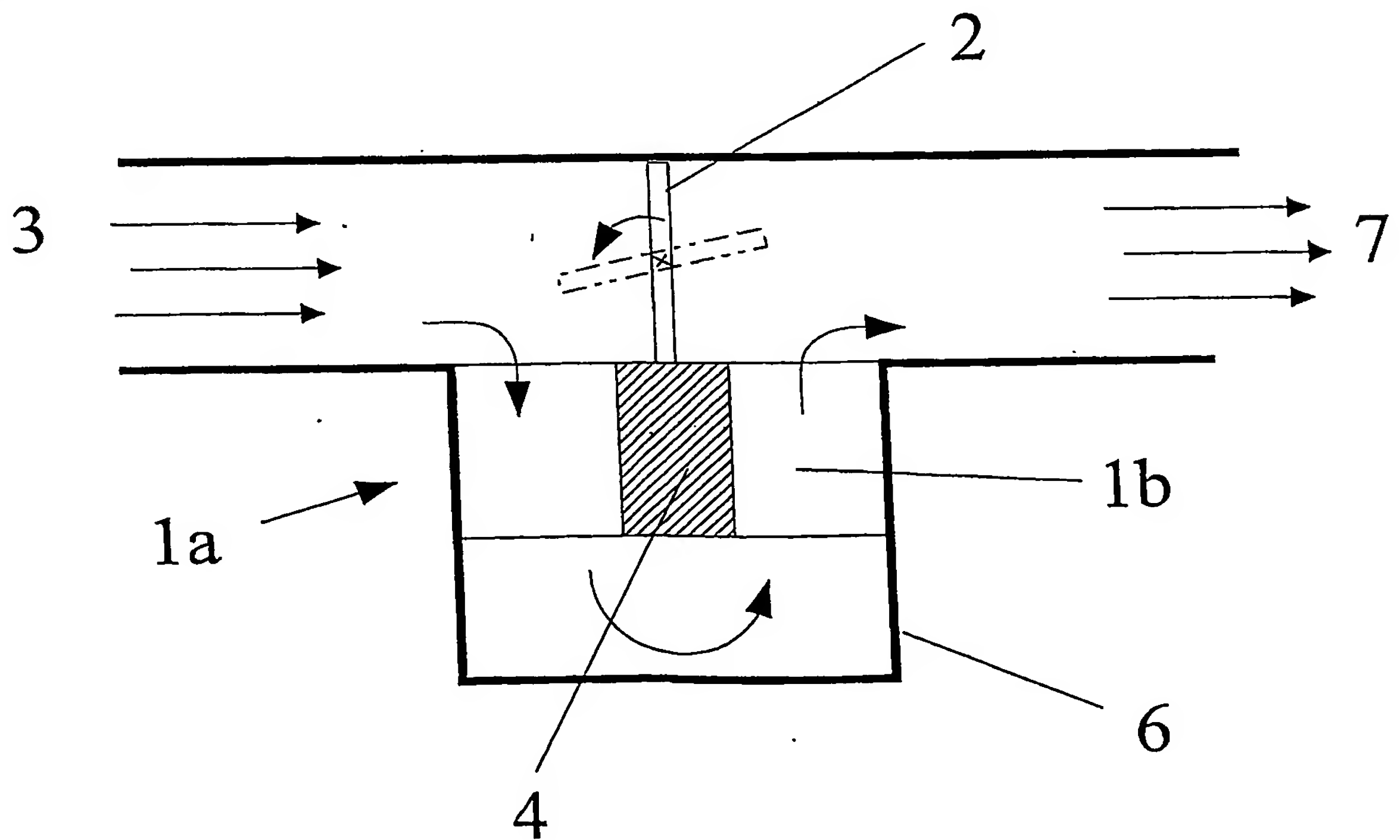


Fig. 2

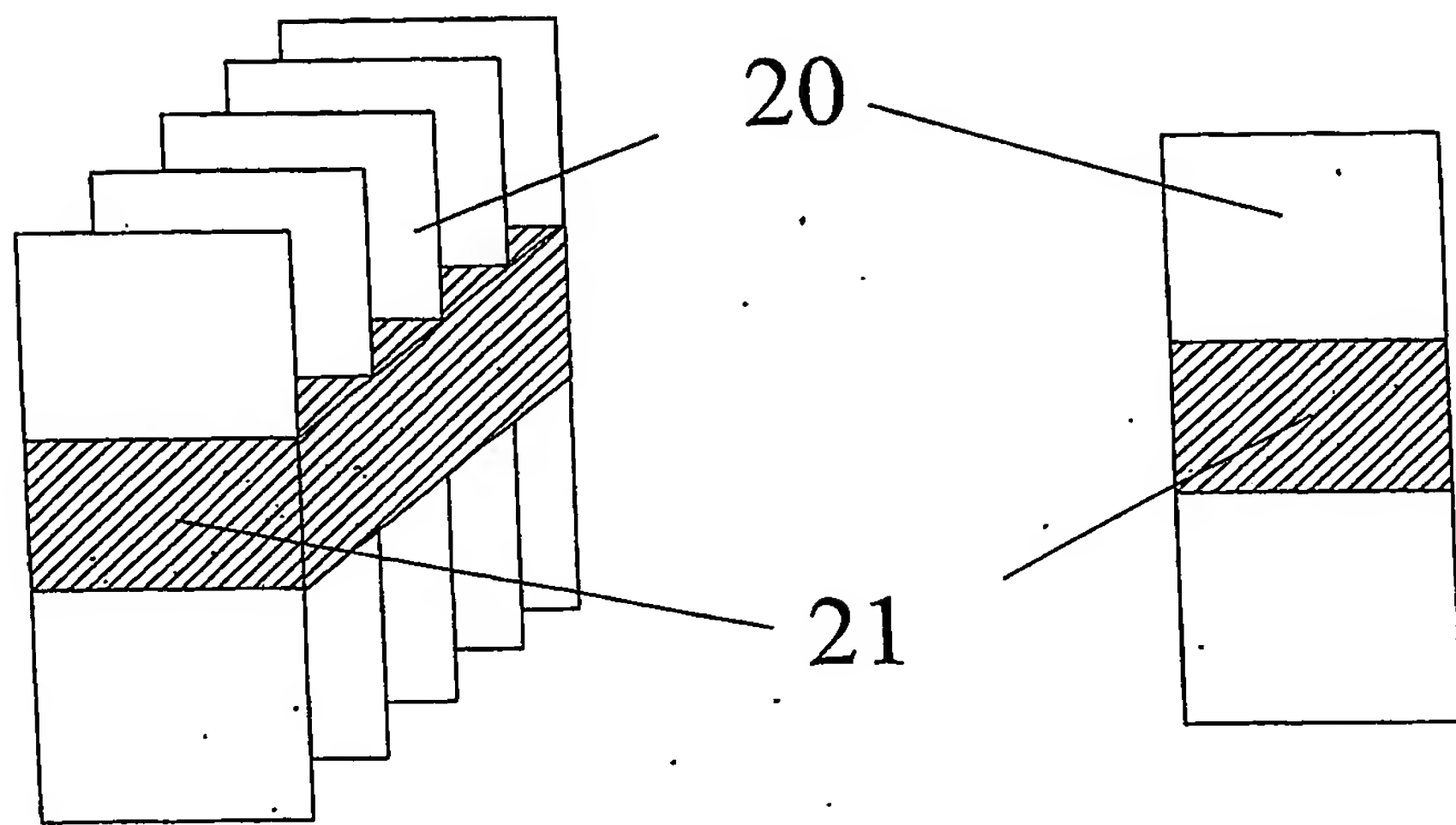


Fig. 3 a

Fig. 3 b

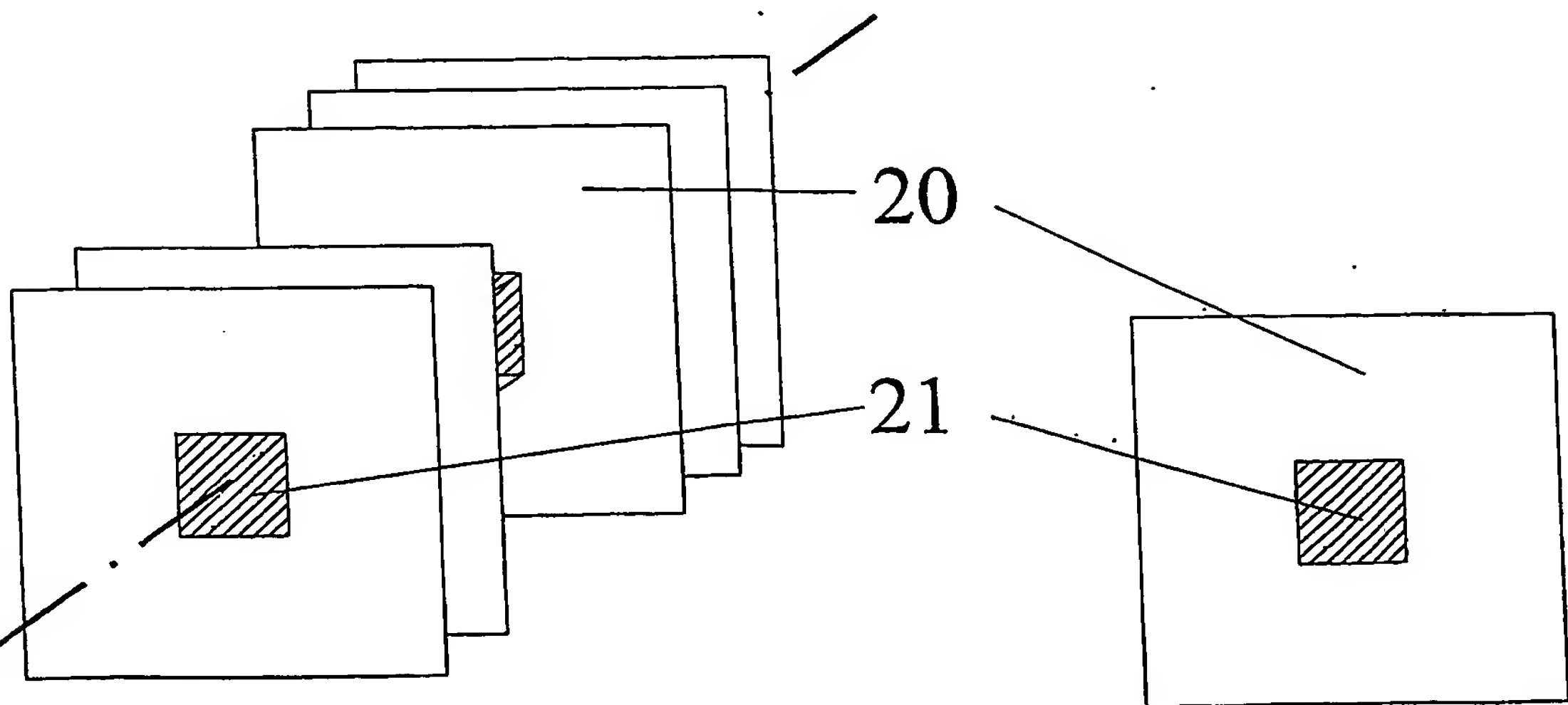


Fig. 4 a

Fig. 4 b

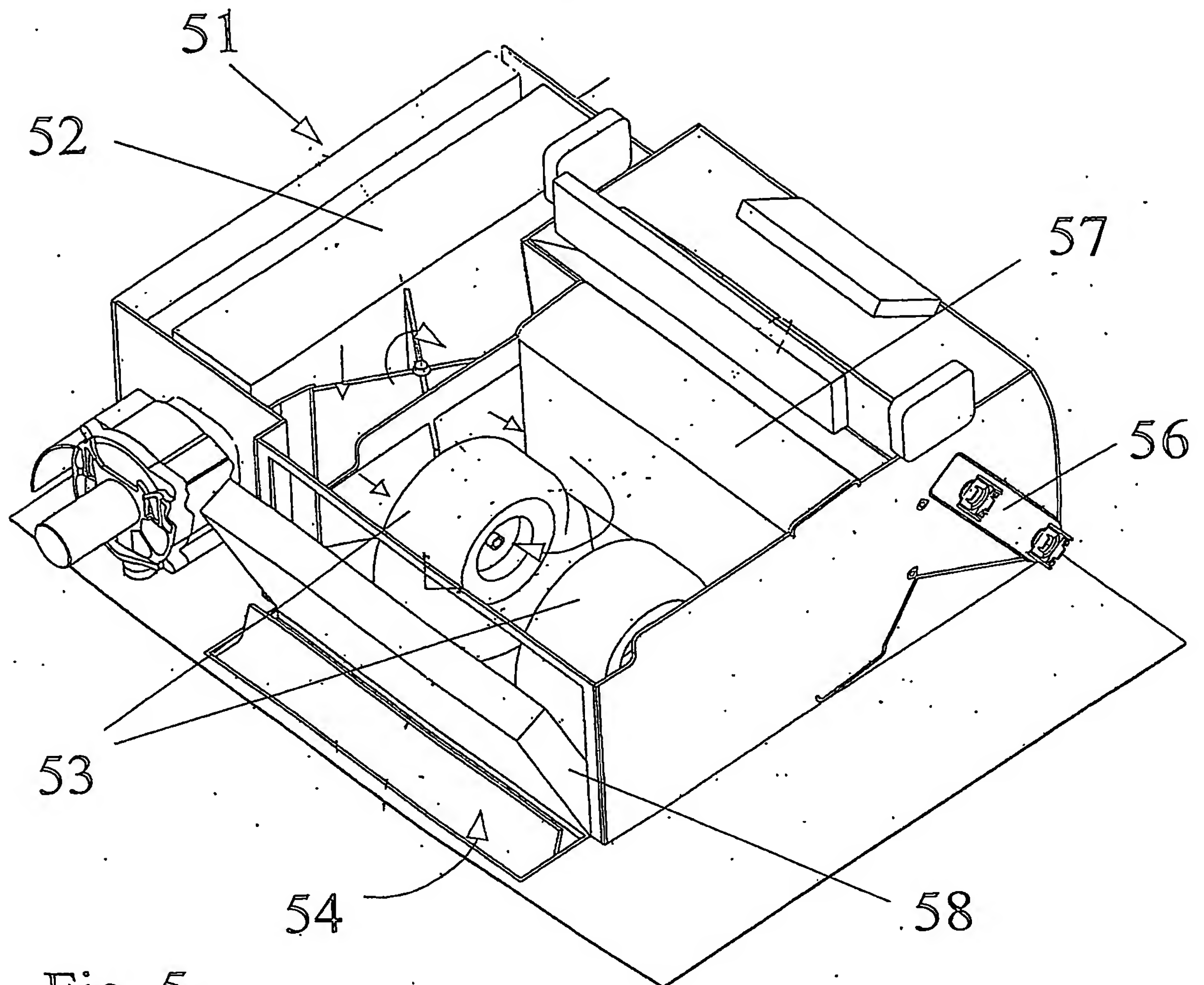


Fig. 5

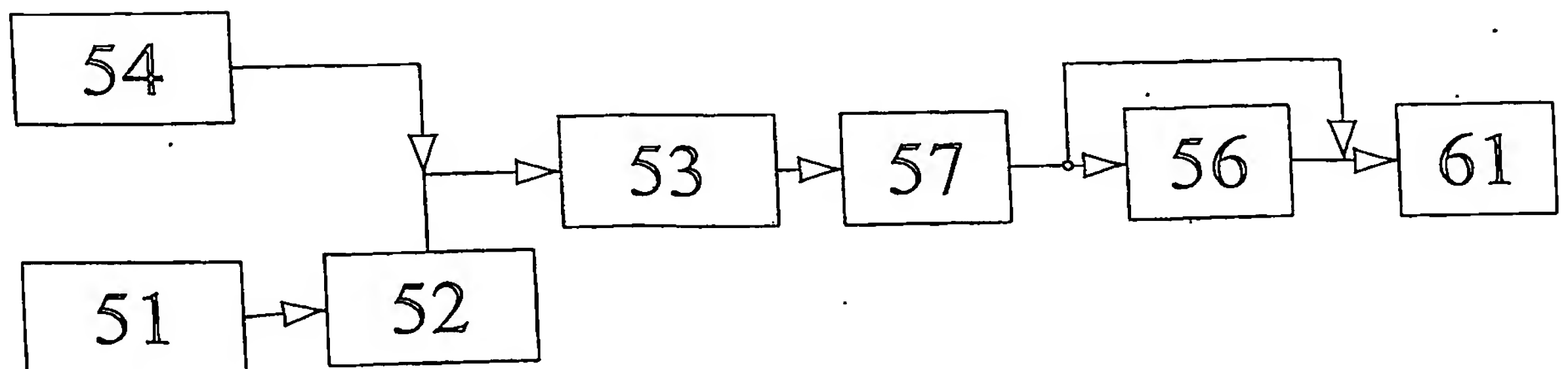


Fig. 6

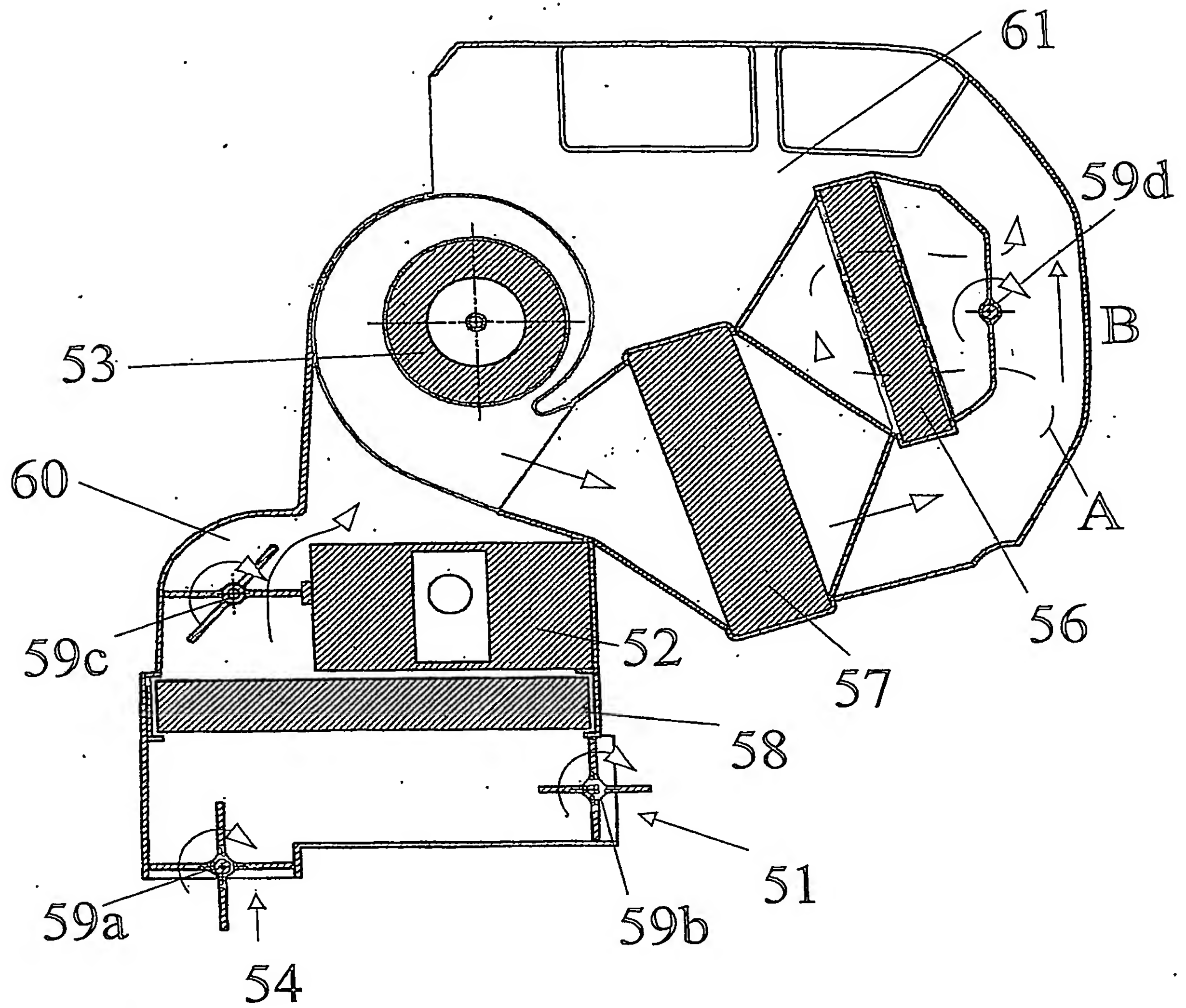


Fig. 7

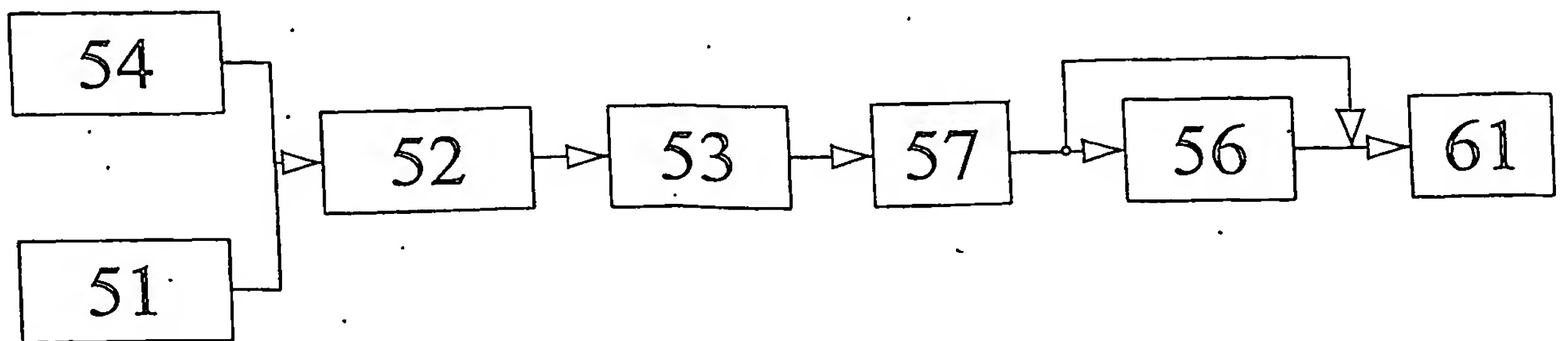


Fig. 8

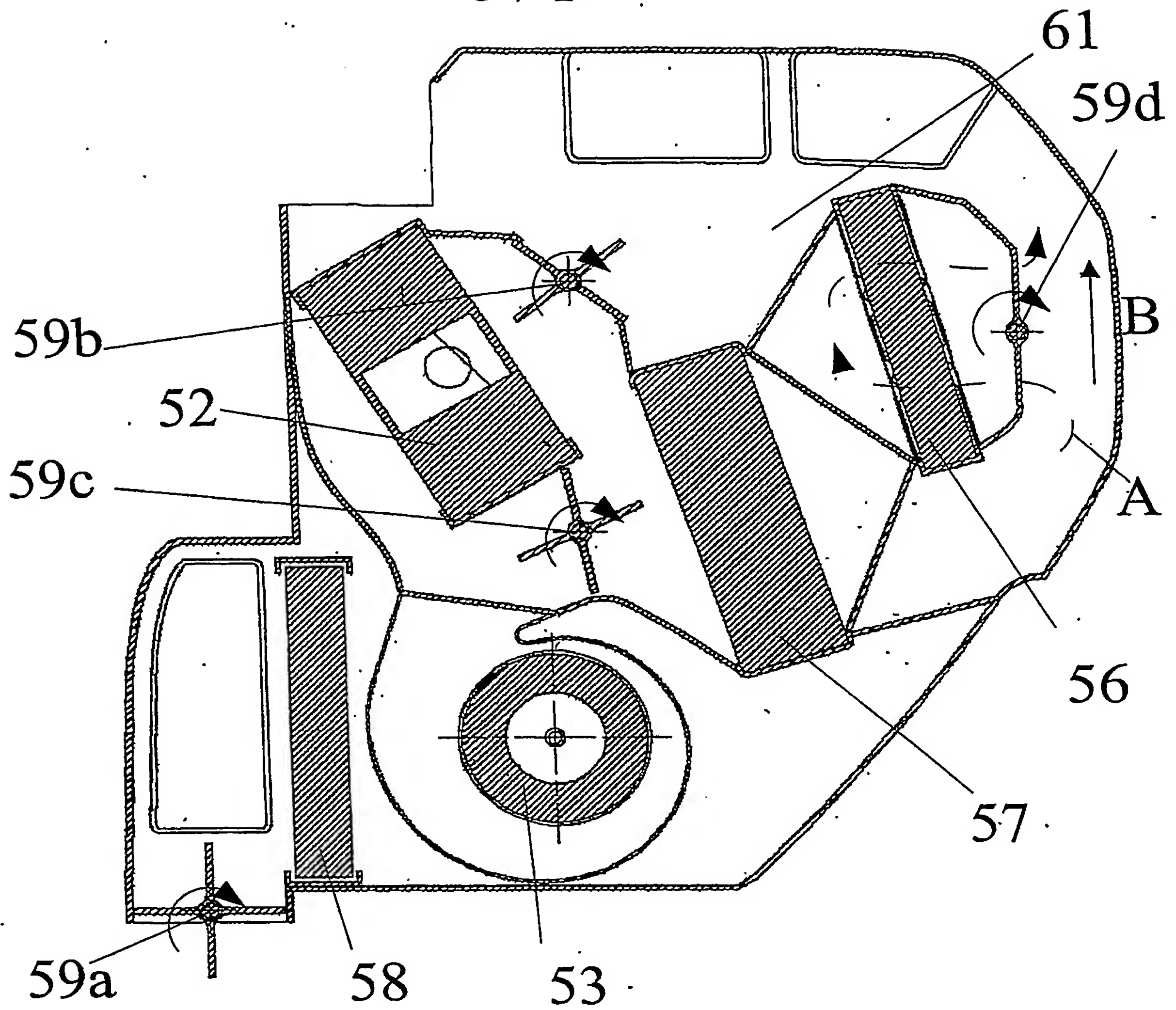


Fig. 9

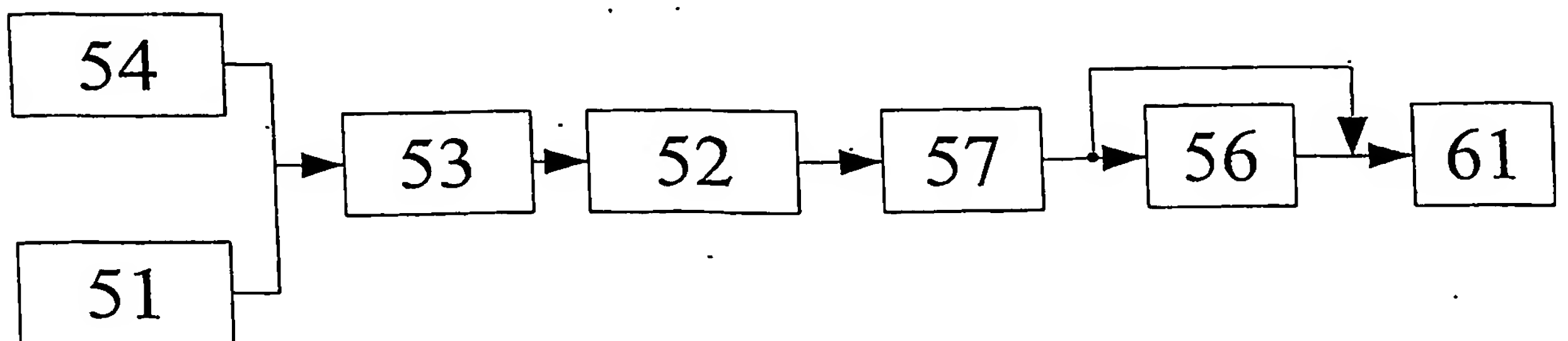


Fig. 10

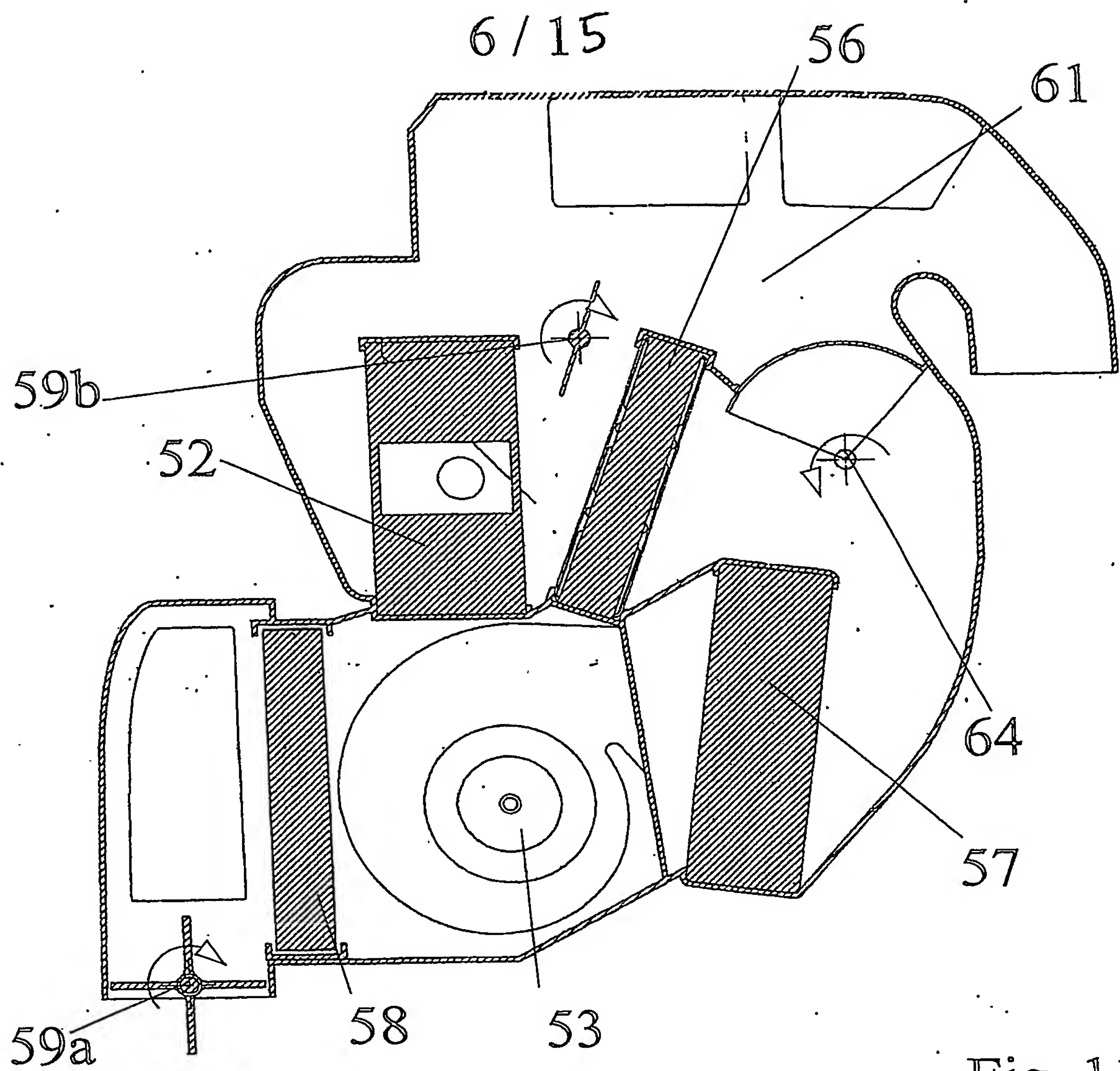


Fig. 11

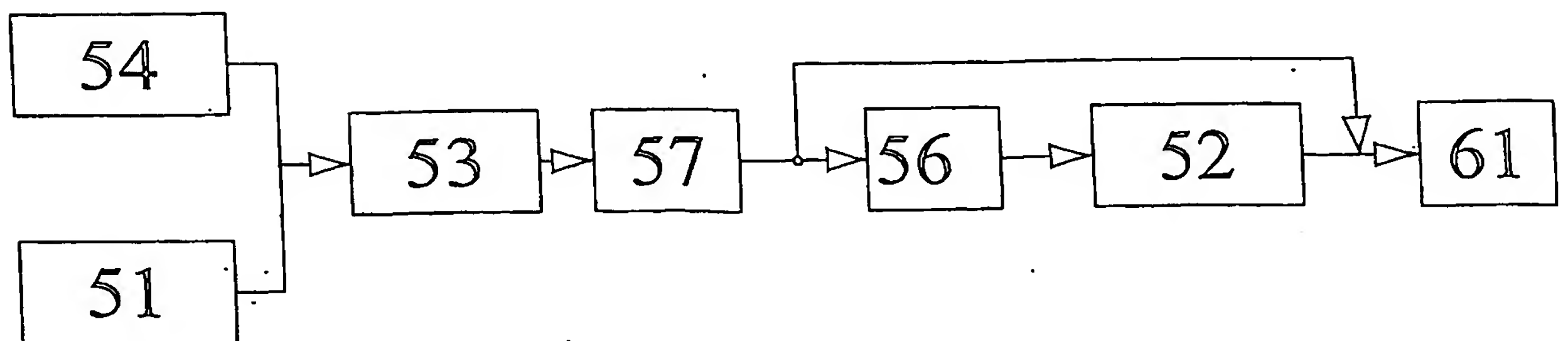


Fig. 12

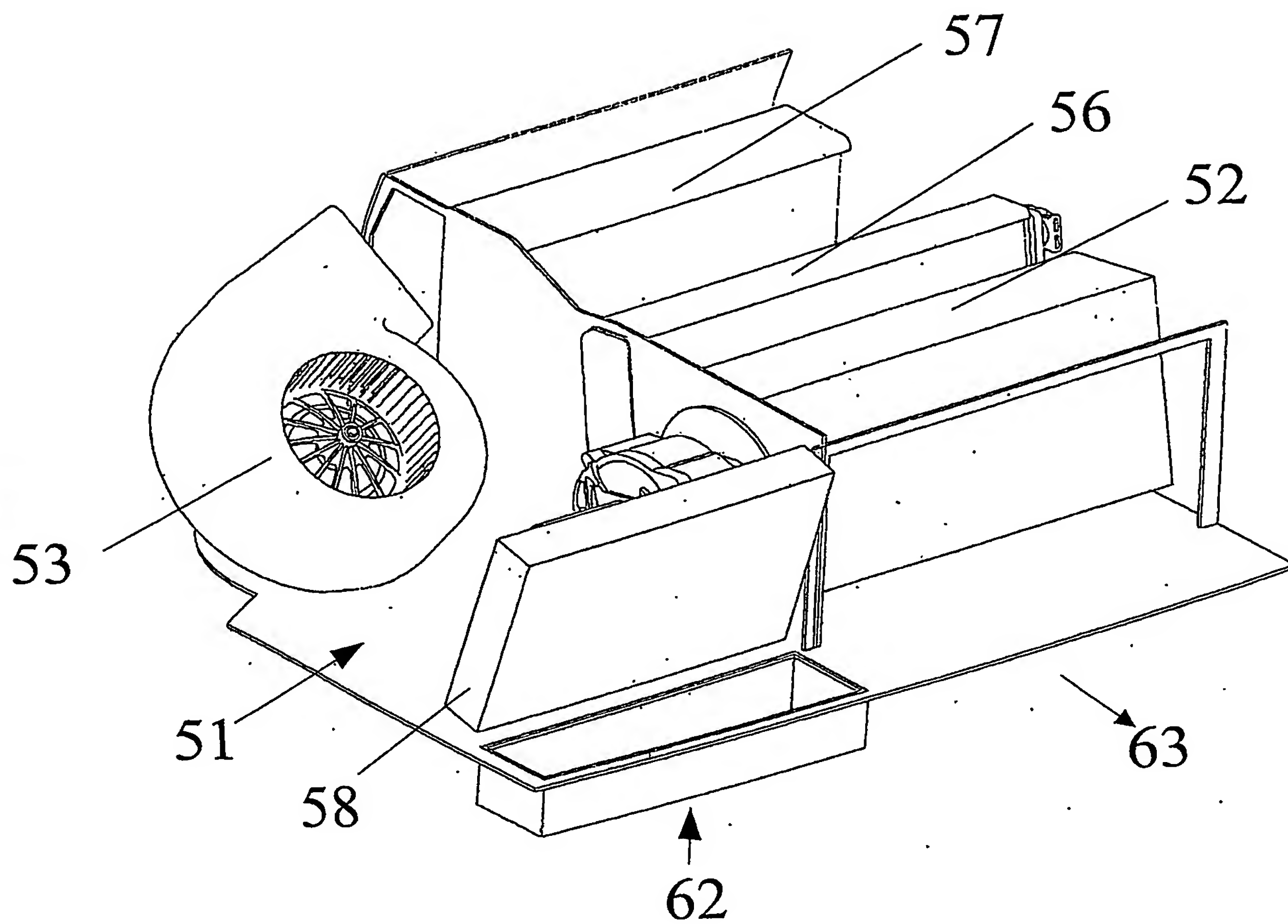


Fig. 13

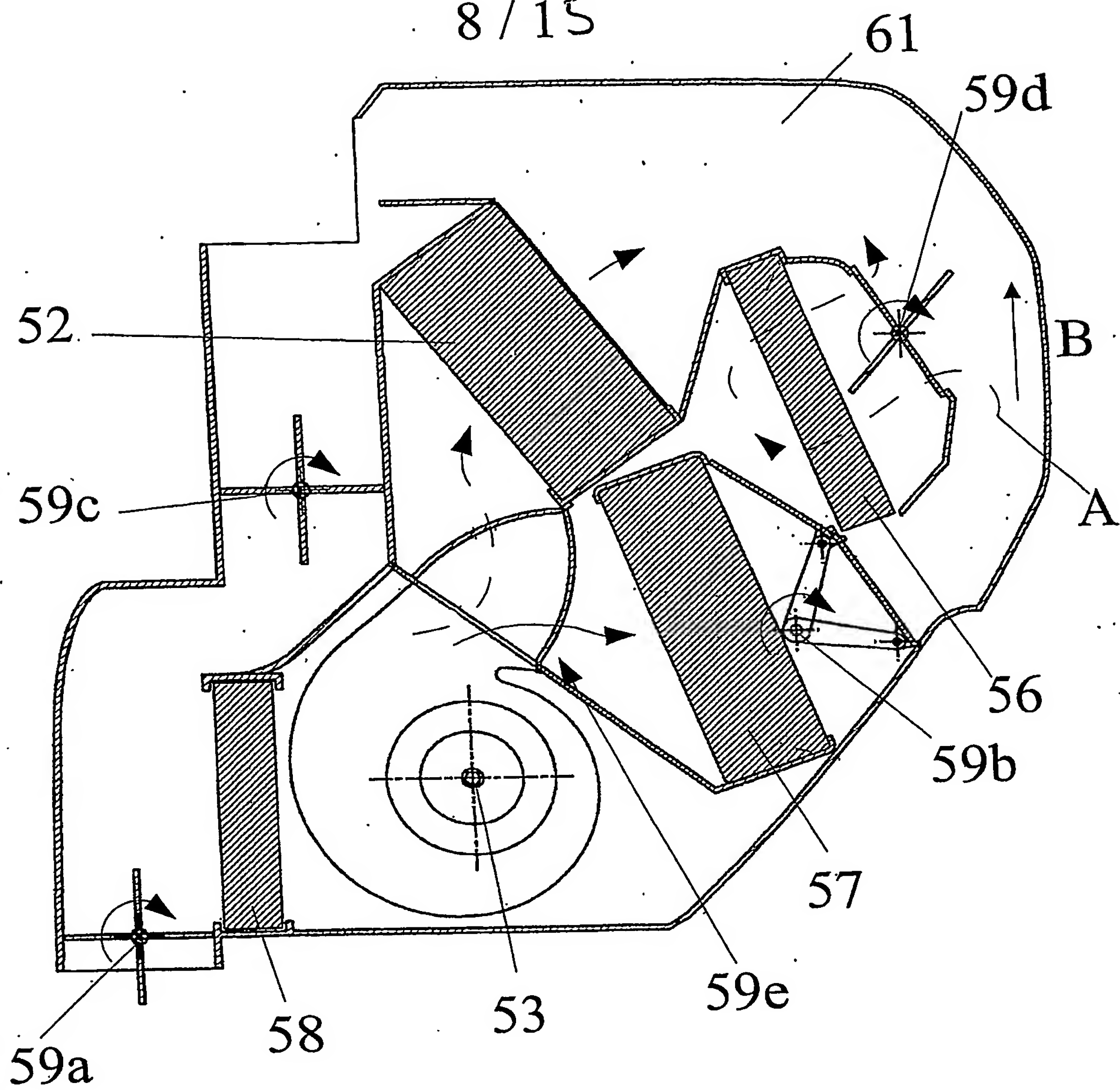


Fig. 14

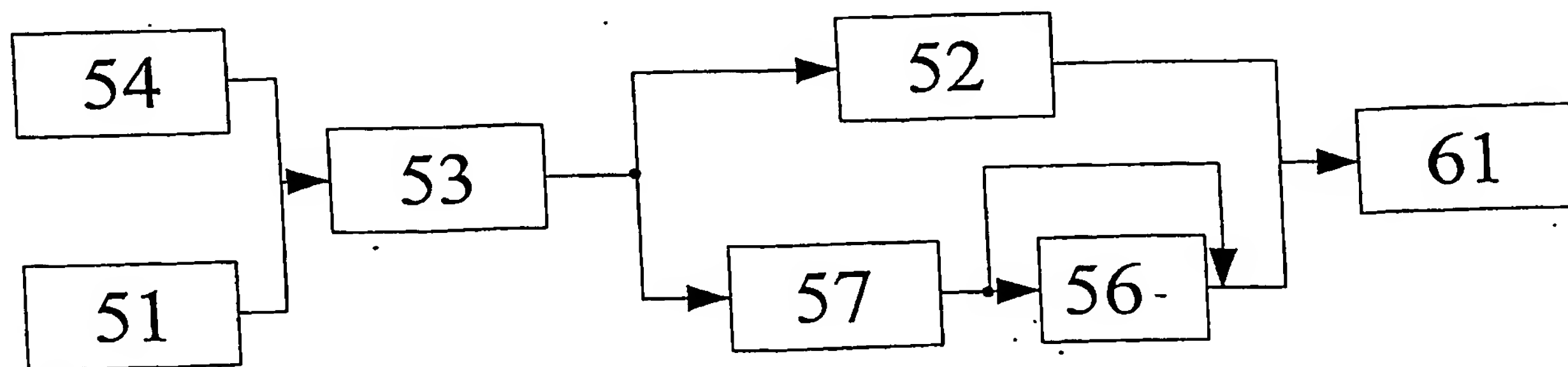


Fig. 15

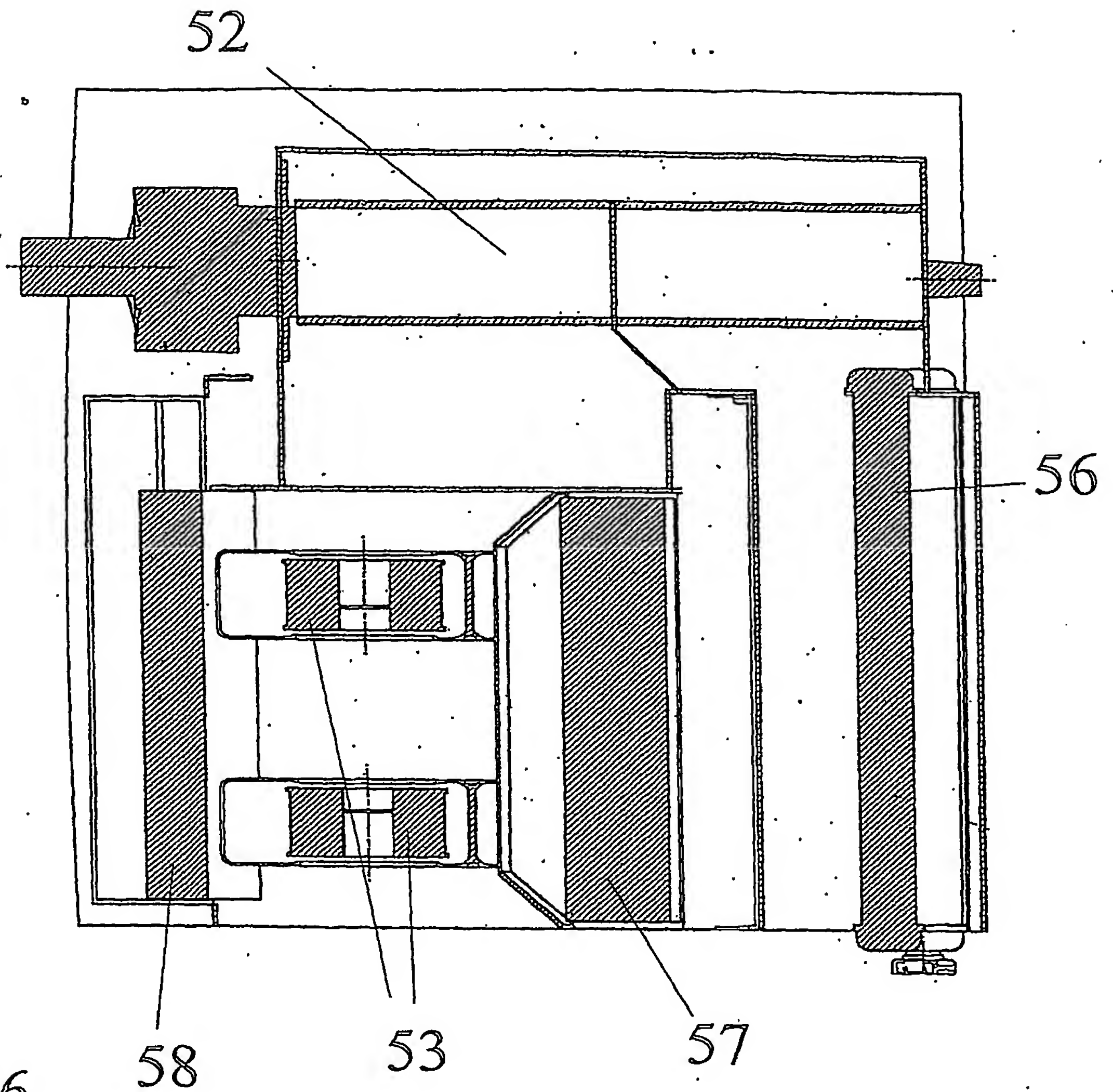


Fig. 16

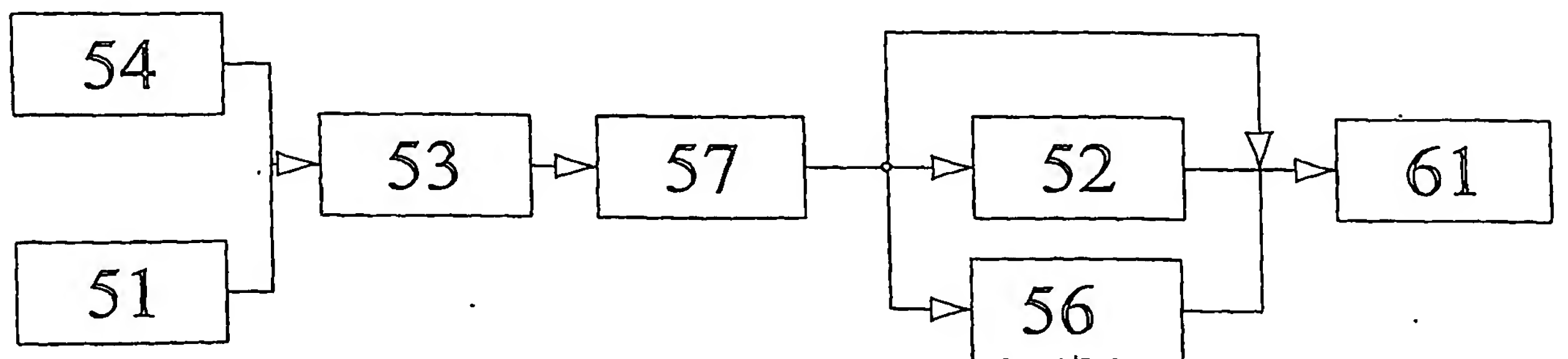


Fig. 17

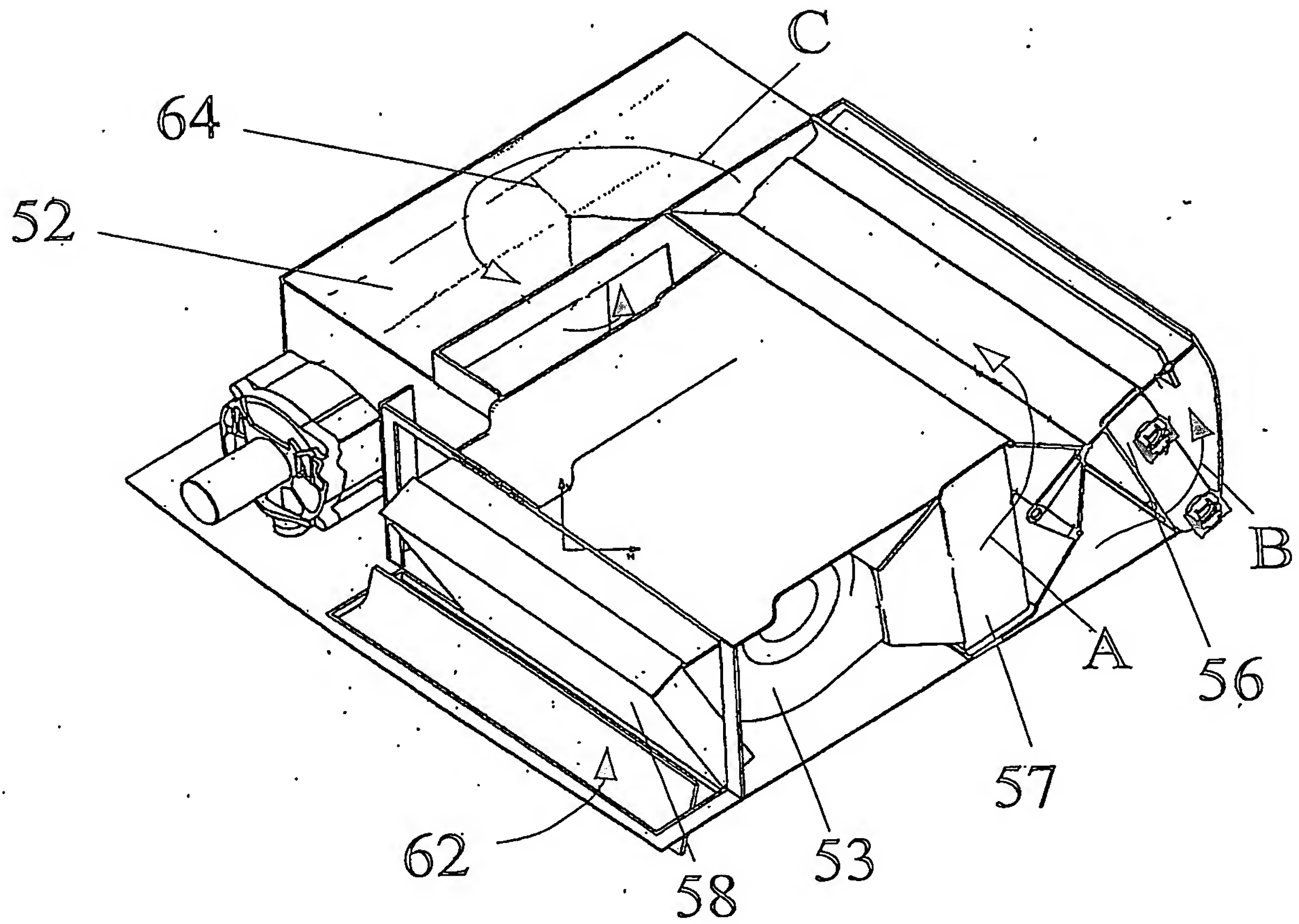


Fig. 18

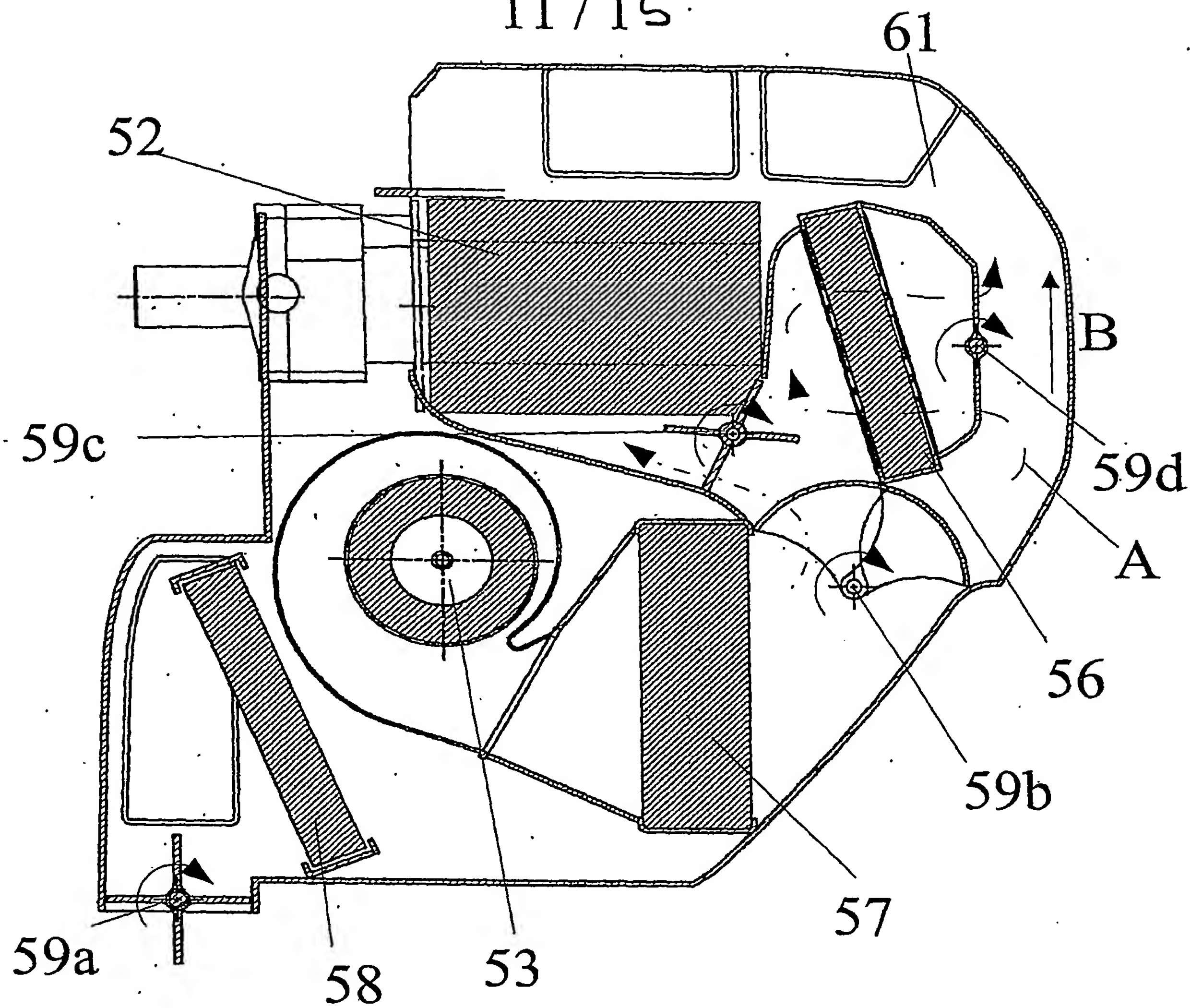


Fig. 19

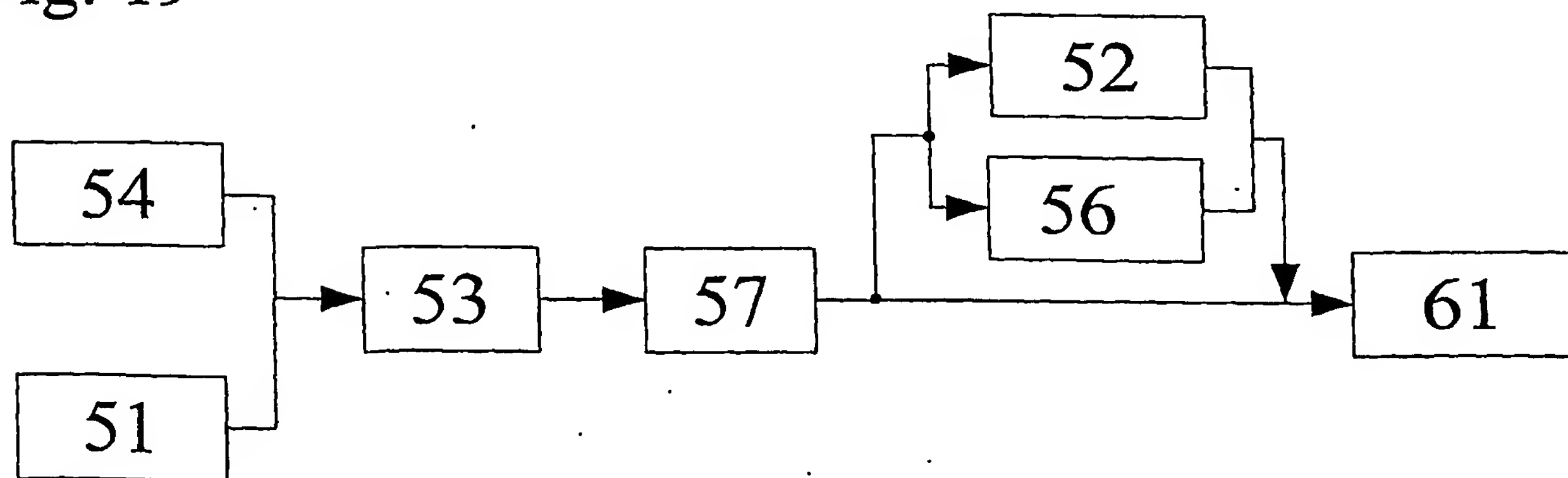


Fig. 20

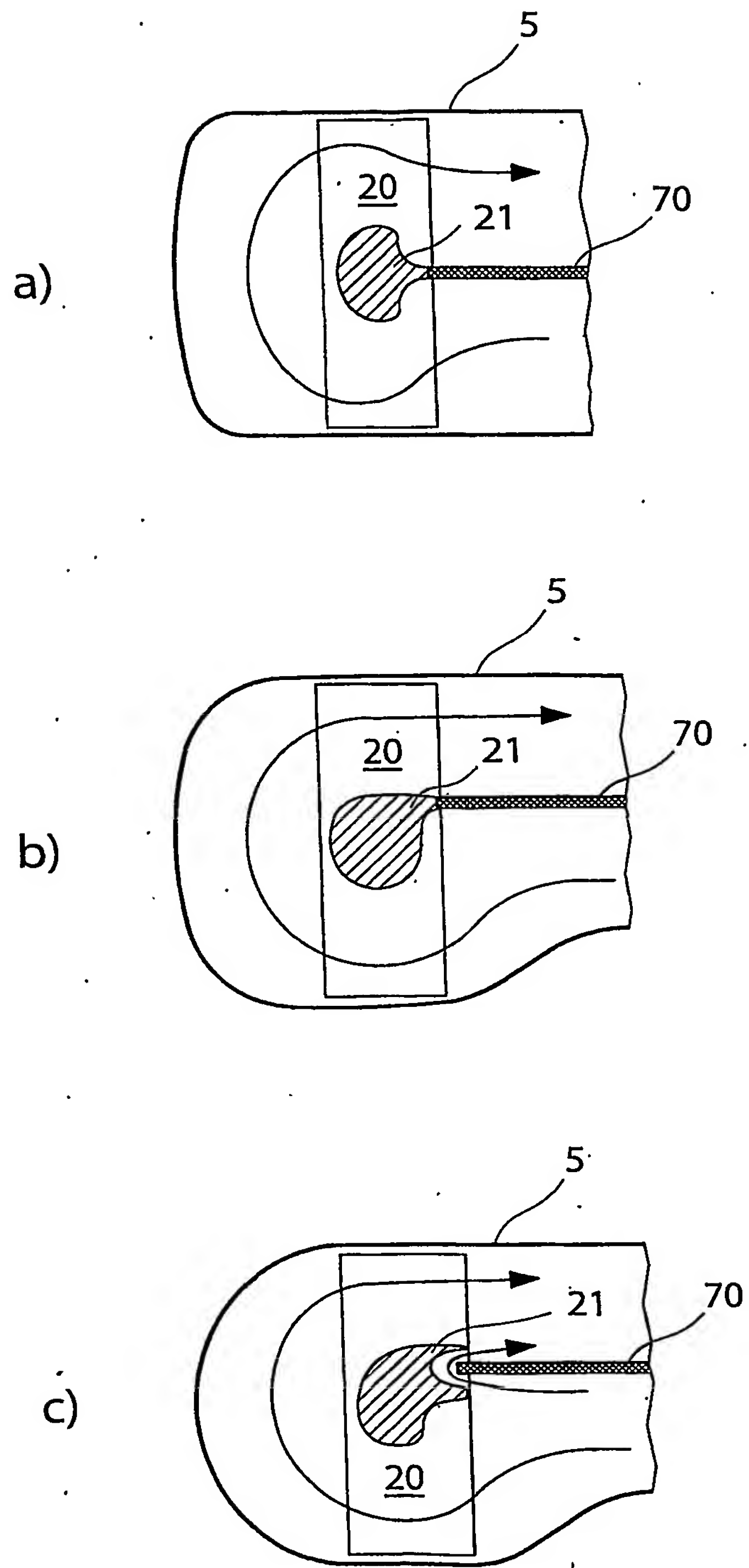


Fig. 21

13/15

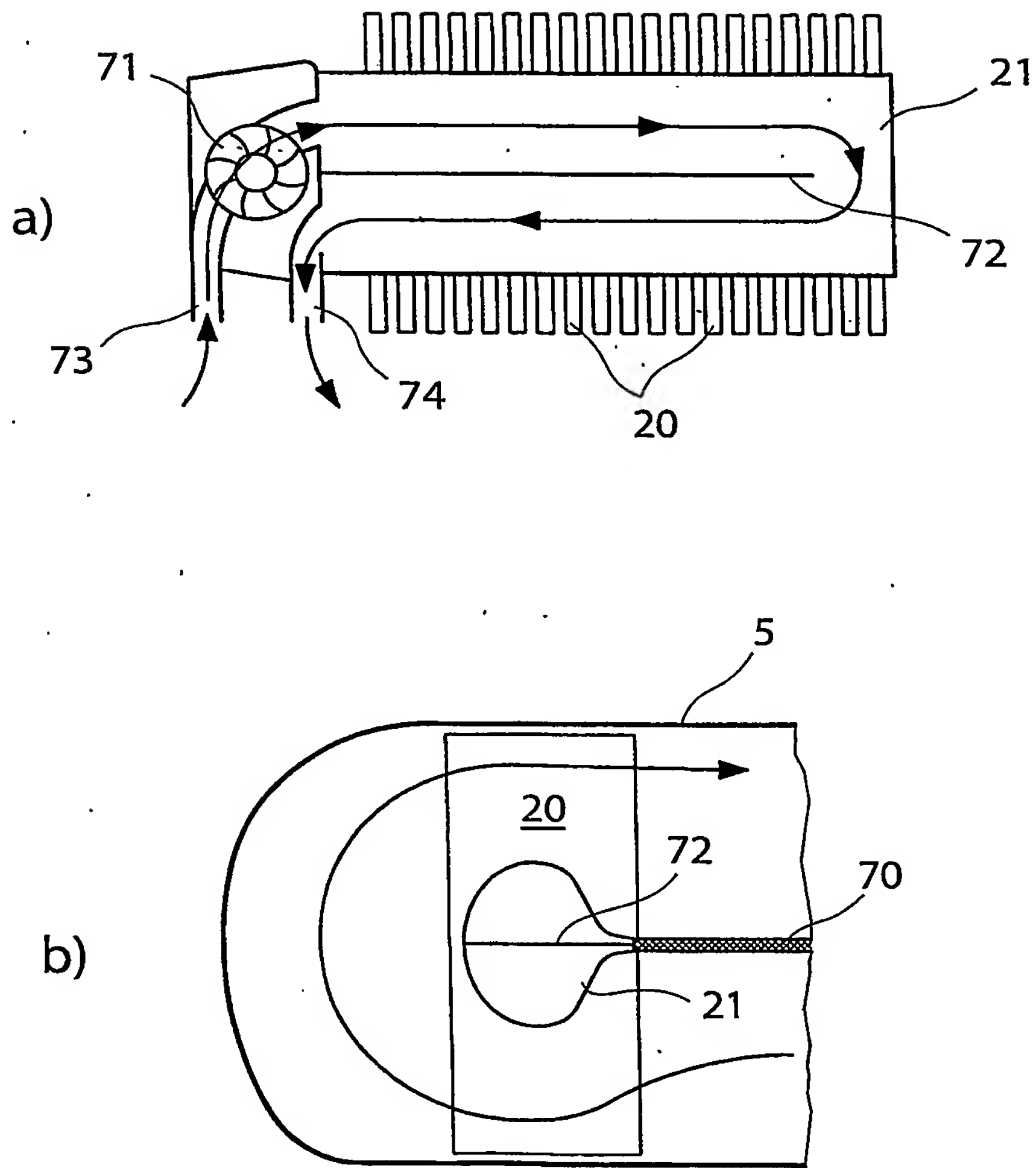


Fig. 22

1415

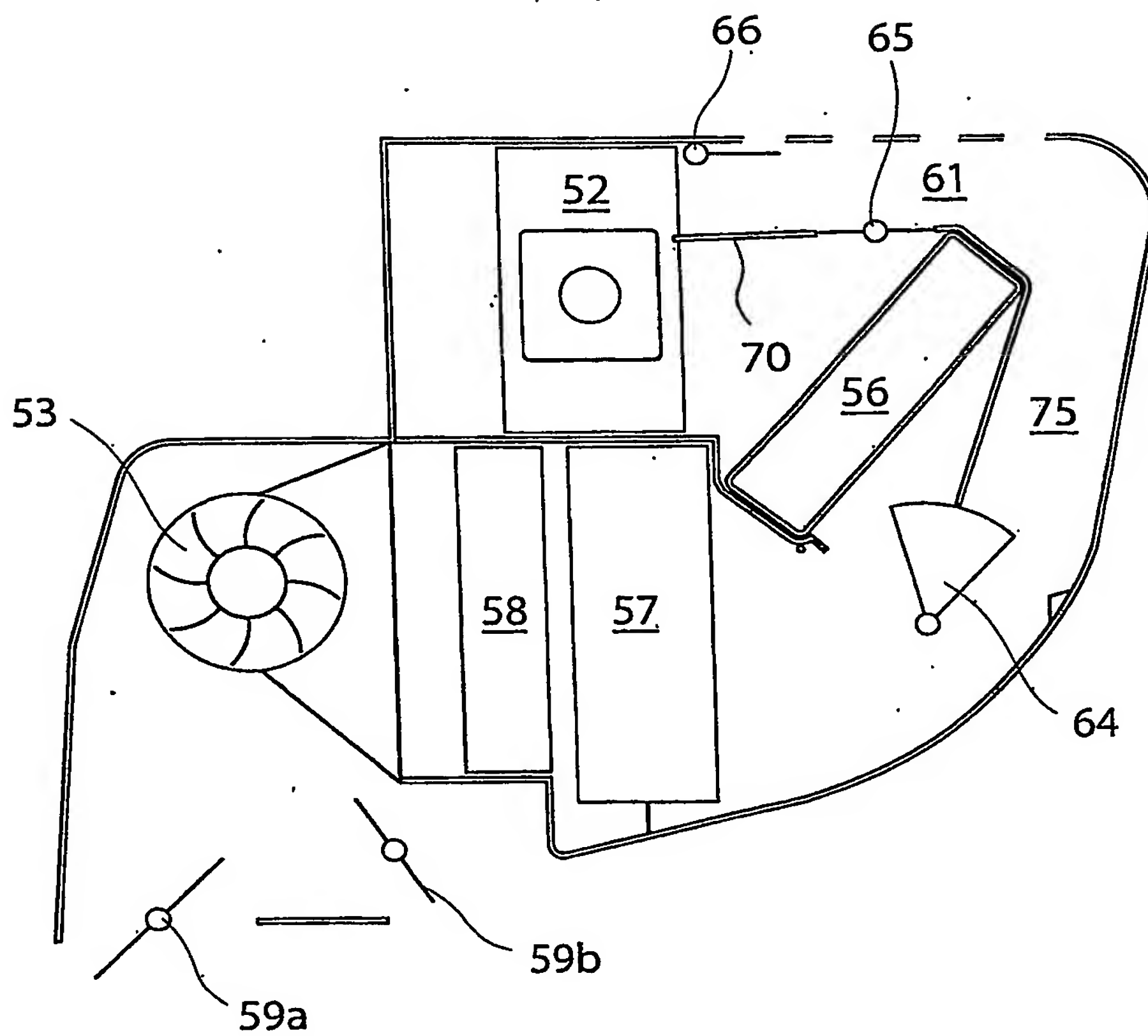


Fig. 23

15/15

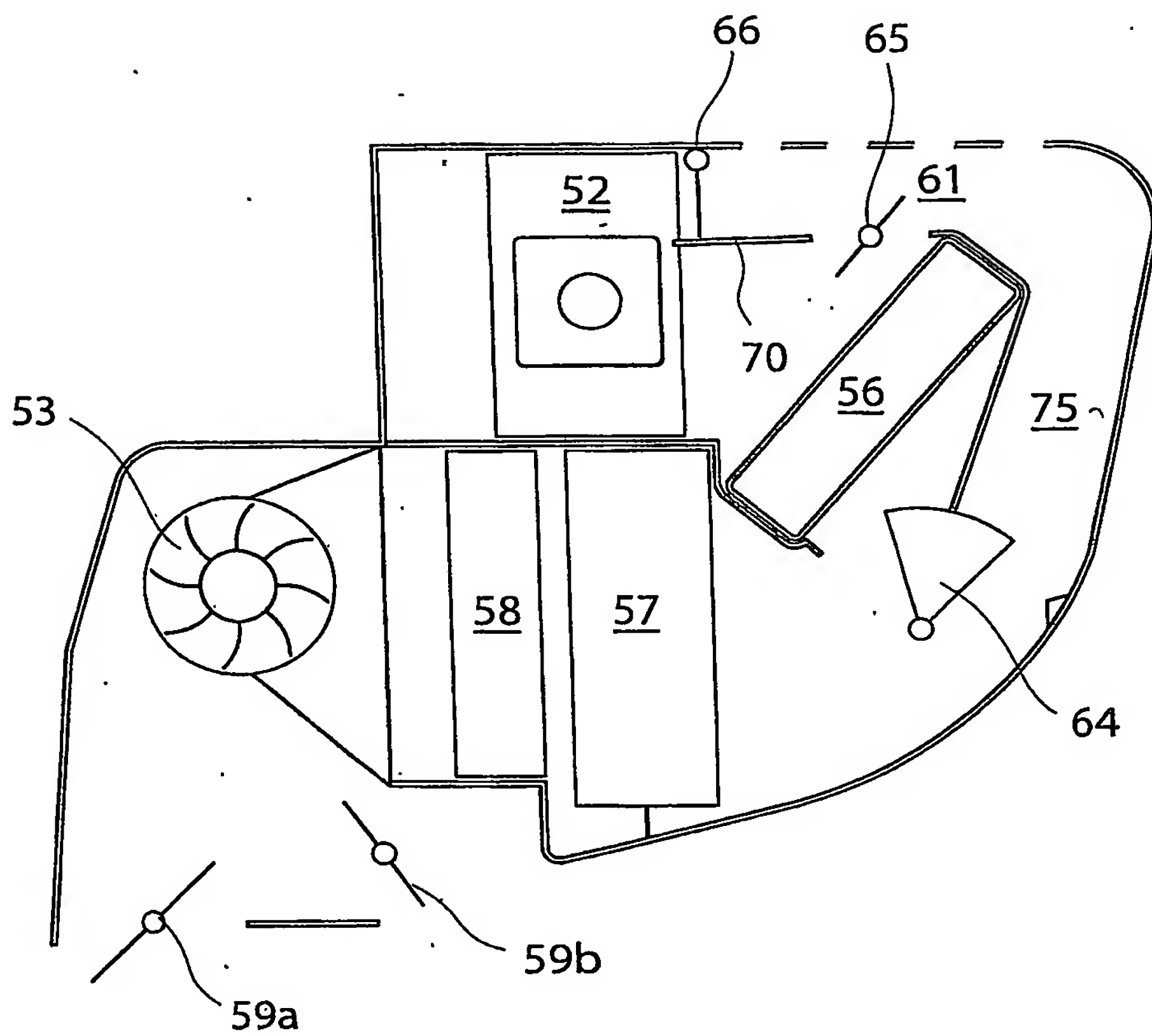


Fig. 24

**This Page is Inserted by IFW Indexing and Scanning
Operations and is not part of the Official Record**

BEST AVAILABLE IMAGES

Defective images within this document are accurate representations of the original documents submitted by the applicant.

Defects in the images include but are not limited to the items checked:

- ☒ **BLACK BORDERS**
- ☐ **IMAGE CUT OFF AT TOP, BOTTOM OR SIDES**
- ☐ **FADED TEXT OR DRAWING**
- ☐ **BLURRED OR ILLEGIBLE TEXT OR DRAWING**
- ☐ **SKEWED/SLANTED IMAGES**
- ☐ **COLOR OR BLACK AND WHITE PHOTOGRAPHS**
- ☐ **GRAY SCALE DOCUMENTS**
- ☐ **LINES OR MARKS ON ORIGINAL DOCUMENT**
- ☐ **REFERENCE(S) OR EXHIBIT(S) SUBMITTED ARE POOR QUALITY**
- ☐ **OTHER:** _____

IMAGES ARE BEST AVAILABLE COPY.

As rescanning these documents will not correct the image problems checked, please do not report these problems to the IFW Image Problem Mailbox.